

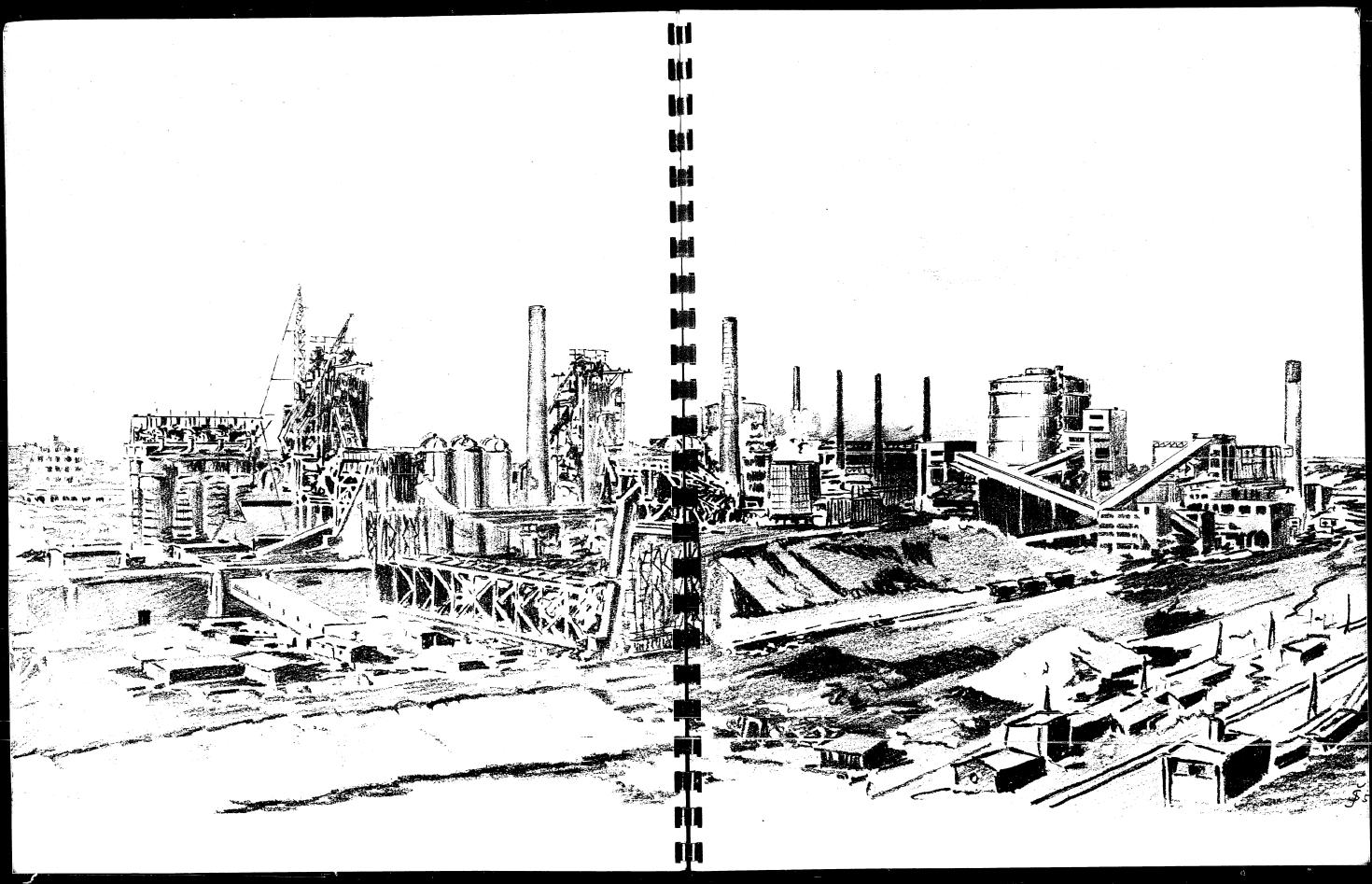
50X1-HUM

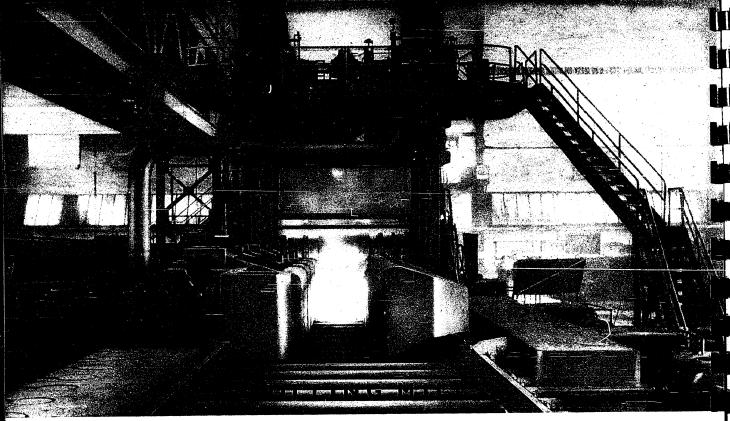
Page Denied

Next 1 Page(s) In Document Denied



Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5





The metals and their alloys are worked into semi-products as:

- a) castings — by casting into moulds,
- b) forgings or pressings — by forging or pressing by means of power hammers or presses,
- c) rollings — by rolling in rolling mills.

The greatest part of the total production of metals is represented by semi-products, worked up by rolling. In the year 1949 the world production of pig iron was estimated at some 155,000,000 tons a year, while the yearly production of steel rolling stock was estimated at some 108,000,000 tons; up to 1953 the world output of pig iron rose to some 250,000,000 tons a year followed by a proportional increase in the production of steel rolling stock. For the rest of the metals, the ratio of the rolling stock to the total production is similar. From this comparison it is clear, how important rolling mills are in production both from the economical and technical viewpoint.

The Czechoslovak works, especially the world-known Škoda-Works and Vítkovice-Iron-Works, have a long-years tradition, in planning of complete rolling mills and in production of their equipment.

PRINCIPLES OF ROLLING.

Rolling is the cold or hot shaping of metals during which the metal is drawn and deformed between two rolls turning in opposite directions so that it changes its shape and decreases its cross section while rapidly increasing its length. The drop in the area of the cross section, which occurs during one pass between the rolls is called reduction and is expressed in per cent of the area of the cross section before it passes through the rolls.

The purpose of rolling is to produce the final rolling stock out of the largest possible prime material by using a minimum number of passes (stitches), but keeping the desired quality and accuracy of the rolling stocks.

KINDS OF ROLLING STOCKS.

According to the shape of the cross section of the rolling stock there are:

- 1. Thick plates and thin sheets,
- 2. Sections — shaped (of simple geometrical forms, such as circular, square, flat and even in various combinations such as angles, I profiles, [profiles, rails, etc.]),
- 3. Special sorts (tyres, railway wheels, etc.),
- 4. Tubes.

LAY-OUT OF A ROLLING MILL.

The kind of rolling stock, its material and the output required, i. e. the quantity of rolling stocks produced in tons for a given time-interval, affects the lay-out of a rolling mill.

ACCORDING TO THE ROLLED MATERIAL THERE ARE:

- 1. steel rolling mills,
- 2. rolling mills for non-ferrous metals and their alloys.

ACCORDING TO THE KIND OF ROLLING STOCKS

- 1. rolling mills for billets,
- 2. mills for sheets and strips,
- 3. mills for sections,
- 4. wire rolling plants,
- 5. rolling mills for tubes,
- 6. special rolling mills.

Modern rolling mills are the fruit of development of the last twenty years and are far more efficient, especially as regards total reduction and rolling speeds than the former ones. The Czechoslovak planning Institutes and works pay an increased attention to the construction and production of rolling equipment, with respect to the maximum accuracy and quality of the surface of the rolling stock.

THE MAIN KINDS OF ROLLING STANDS ACCORDING TO THEIR CONSTRUCTION ARE:

1. two-roll stands — two-high rolling mill

a) with constant direction of rotation of rolls or so-called continuous, i. e. with several passes in one stand. The rolling stock is rolled in one direction only and is fed back over the upper roll, running idle. This working cycle is iterated until the final cross section is reached. This stand is now used only for rolling of thin sheets, generally as non-ferrous metals. With one pass in each stand for the continuous rolling of slabs, flats, wire and thin sheets. Continuous two-high rolling mill with one pass in each stand for the continuous rolling of slabs, wire and thin sheets.

b) with variable direction of rolls' rotation, or so-called reversing. In these mills the working pass moves in both directions and the reduction of height of the rolling stock occurs during propulsion both forwards and backwards. When the direction of the pass changes the direction of the rolls' rotation changes, too. Reversing stands are used for rolling of billets and sheets.

2. Three-rolled mills — three-high rolling mill.

In these, the rolling stock passes in one direction between the lower and centre roll, in the second pass, reversed, between the centre and upper roll. Such stands are used as bloomers for the rolling of sheets and sections and as finishing, or as galvanizing for sheet-rolling.

3. Four-rolled mills — four-high rolling mill.

These have two working and two supporting rolls. The diameter of the working rolls is smaller than that of the supporting rolls. The rolling is performed in the very same manner as in the two-high rolling mills. They are used as continuous reversing. These stands are used both for the cogging of plates, sheets, strips and foils in a hot or cold state and for the rolling of final products, sheets, strips and foils.

4. When rolling strips rolling mills with even more rolls are used, namely with 6, 12 up to 20 rolls.

5. Universal stands...

All the above described types of rolling mills have their rolls mounted horizontally. Universal stands have, in addition to horizontal rolls, one or two pairs of vertically mounted working rolls. They can be two-, three- and four-high rolling mills. The vertical rolls are mounted either from one or both sides, sometimes between the pins of the horizontal rolls.

In these mills the stock is pressed in the vertical direction (in the horizontally mounted rolls) and in the horizontal direction (in the vertically mounted rolls), too. They are used for the rolling of slab blooms, flats and some large sections (I profiles, I girders, rails, etc.).

6. Vertical rolling mills have two vertically mounted rolls. They are used in connection with stands with horizontal rolls in continuous trains for the rolling of flats, slabs and wire.

I. STEEL ROLLING MILLS

REVIEW OF MODERN TRAINS:

A. COGGING TRAINS.

These are the basic service in metallurgical works and represent a connecting factor between the steelworks and the rest of the rolling mill trains. On the cogging trains ingots of considerable weight can be rolled. By rolling on a cogging and slabbing train we can get blooms of small dimensions out of large ingots by only one heating, a factor which considerably increases the capacity of finishing rolling mill trains.

1. Bloomings — cogging trains for blooms and slab blooms roll from ingots from 2 to 15 tons with weight:

- square blooms from □ 140 up to 400 mm,
- slab blooms of thickness 70 up to 250 and 600 up to 1600 mm width.

To-day they are built as reversing two-high rolling mills with a roll diameter of 700—900—1150 mm, the length of the working part of the rolls being 2000—3000 mm. The yearly capacity ranges from 250,000 to 2,000,000 tons of blooms.

2. Slablings — cogging trains for slab blooms roll from 7 up to 25 ton ingots slab blooms of 250 up to 1600 mm. They are provided with two stands: reversing two-high rolling mill with horizontal rolls up to 1250 mm in dia., and reversing two-high rolling mill with vertical rolls of approximately 900 mm in dia. Maximum output of 2,500,000 slab blooms a year can be attained.

Owing to the limited special production programme and high investment costs they are not frequently used.

3. Trains for slabs and flats.

Slabs and flats are blooms for rolling of sectioned steel, tubes thin sheets, steel strips and blooms for welded tubes. Square and round slabs are rolled from 50 mm to 130 mm.

Slabs larger than □ 130 mm are rolled on slablings. The rolling of circular slabs of a smaller diameter with only one heating of the ingot is very difficult. Flats are rolled 150—600 mm in width and 6—70 mm in thickness.

Slabs and flats are rolled on opened trains with three-high rolling mills of a roll diameter of 600—850 mm or two-high rolling mills of a roll diameter of 700—900 mm, with an output of 550 to 650 tons/8 hours. For large capacities of slabs of 1,000,000 tons and more yearly continuous slablings are built, comprising from six to twelve horizontal and vertical rolling stands with rolls of 400 to 1000 mm diameter.

B. FINISHING ROLLING MILLS.

1. Mills for heavy sections for rails and girders.

The characteristic sorts of rolling stock being rolled in these mills are

rails for railways from 30 to 60 kg/m

I sections, height from 180 to 600 mm

[sections, height from 180 to 400 mm

angles from 150×150 mm to 230×230 mm

circular and square section steel from 80 to 300 mm

The rolling mills are either two-high of 700 to 950 mm roll diameter or three-high with rolls of 700 to 850 mm. The trains are built in open arrangement with 3 to 5 stands, sometimes as cross country arrangement with 4 to 8 stands. The yearly output reaches 1,000,000 tons of products.

2. Mills for coarse sections:

The characteristic sorts of rolling stock are: circular and square sections 60 to 200 mm

I and [sections 100 to 300 mm

angles 75×75 mm up to 200×200 mm

mine rails up to 24 kg/m in weight

On three-high rolling mills with rolls of 350 to 700 mm or two-high with rolls of 450 to 700 mm in open or cross country arrangement.

The open train has 3 to 5 stands, a cross country train 8 to 10 stands. The yearly output of these trains is from 120,000 to 800,000 tons of products.

3. Mills for medium sections:

The characteristic sorts of rolling stock are:

round steel Ø 30 to 90 mm

strips from 50×25 — 35 to 120×8 — 50 mm

I sections 20 to 100 mm

[sections 60 to 120 mm

angles 40×40 to 90×90 mm

mine rails up to 11 kg/m

There are two- and three-high rolling mills, with rolls of a Ø 450 to 600 mm in the case of the cogging track, and Ø 350 to 500 mm in the case of the finishing one.

The arrangement of these trains is open with 5 to 7 stands with a capacity up to 100,000 tons of products per year, semi-continuous with 10 to 12 rolling mills and cross country with 10—12 two-high rolling mills for an output reaching 550,000 tons of products a year.

4. Mills for fine sections:

The characteristic sorts of rolling stock are:

round steel Ø 6 to 50 mm

squares to 40 mm

strips to 120 mm

I sections to 60 mm

U sections to 60 mm

angles from 20×20 to 50×50 mm

wire Ø 5 to 10 mm

Two-, three-, twin-two-high or alternating-two-high rolling mills of a roll-diameter of 400 to 500 mm in the cogging track, and of a roll-diameter of 240 to 300 mm in the finishing track, are used.

The usual arrangement of the trains is as follows:

- a) open, comprising 7 to 10 stands, capacity up to 120,000 tons/year,
- b) semi-continuous, comprising 4 to 18 stands, capacity up to 200,000 tons/year,
- c) continuous, with 18 stands, capacity up to 250,000 tons/year and
- d) cross country, comprising 13 to 15 stands up to 250,000 tons/year.

5. Wire rolling plants, Ø 5 to 12 mm.

Two-, three-, alternating-two-high rolling mills and vertical rolling mills with rolls of Ø 240—303 mm, are used. In an open arrangement for yearly outputs to 120,000 tons, semi-continuous and continuous for as much as 300,000 tons a year.

6. Strip mills and mills of semi-products for welded tubes.

For strip widths ranging between 30 and 305 thicknesses from 0.8 to 15 mm with two-, three-, four-high and vertical rolling mills in

- a) open arrangement, similar to plants for fine sections, with capacity approx. 40,000 tons of products yearly

- b) semi-continuous with 7 to 15 stands for outputs approx. 60,000 tons/year,

- c) continuous with 10 to 15 stands for yearly capacities up to 150,000 tons.

C. ROLLING MILLS FOR THICK AND THIN SHEETS AND STRIPS OF STEEL.

1. Mills for thick sheets

thickness 4 to 60 mm
width 600 to 3000 mm
with two-high stands, \varnothing of rolls 800 to 1250 mm
length of working part of rolls 2000 to 3500 mm
three-high \varnothing of outer rolls 750 to 1150 mm
 \varnothing of inner rolls 550 to 850 mm
four-high \varnothing of working rolls up to 965 mm
 \varnothing of supporting rolls up to 1500 mm
 working length of rolls up to 5200 mm

a) The uncontinuous arrangement has 1 to 2 stands. The first stand is a reversing two-or three-high, the other a two-or four-high rolling stand.

b) The semi-continuous arrangement has a continuous two-high rolling mill as a scale-breaker, continuous four-high mill, reversing four-high mill with vertical rolls and four tandem four/high stands. The capacity of such trains varies with respect to the large scale of weights of input materials, ingots or slab blooms from 2 to 70 tons and with respect to different widths and thicknesses of the output stock. The semi-continuous train attains, when rolling rolling sheet 4—16 mm thick, and 510 to 2285 mm in width, an average yearly output of 600,000 tons.

c) Mills for very wide sheets and armoured plates up to 5,000 mm wide and 450 mm thick serve for special purposes.

2. Rolling mills for thin sheets and strips 0.1—4 mm thick.

Thin sheets can be rolled hot or cold and either in plates uncontinuously or in strips semi-continuously or continuously. The input material for the production of thin sheet in plates is a flat, a bloom from plants for thick sheet or a hot-rolled strip. Rolling mills for thin sheets and strips use two-, three-, and four-high rolling mills in various combinations.

The characteristic dimensions of thin sheet and strip is its width, according to which the rolling stands are specified and which is for two-high stands and three-high stands 700—1800 mm, for four-high rolling mills up to 2200 mm for producing sheets and plates and 900—2500 mm for the production of strips.

II. ROLLING MILLS FOR NONFERROUS METALS

1. Rolling mills for billets (flats), sheets and strips.

2. Rolling mills for sheets and strips.

3. Rolling mills for foils.

4. Rolling mills for lead.

5. Wire and round stock rolling plants.

1. Rolling mills for billets (sheets and strips) roll

a) billets of copper and its alloys 500—1000 mm in width and 4—6 mm in thickness from cast plates up to 125 mm thick,
b) billets of aluminium and its alloys up to 2500 mm in width and 3—6 mm in thickness from cast plates up to 300 mm thick.

The following stands are used for the rolling trains:

Continuous two-high stands (dia. of rolls 500 to 1000 mm, length of rolls 630 to 2500 mm),

Three-high stands with the inner roll of a smaller diameter (dia. of the inner roll 400—700 mm, dia. of the upper and lower roll 630—900 mm, length of rolls 630 to 2000 mm),

Three-high stands with rolls of the same diameter (dia. of rolls 500 to 900 mm, length of rolls 630 to 2000 mm).

Reversing two-high stands (dia. of the roll 560 to 1000 mm, length of the roll 630 to 2800 mm),
Reversing and continuous four-high stands (dia. of working rolls 400 to 900 mm, dia. of supporting rolls up to 1350 mm, length of rolls up to 2800 mm)

for rolling of copper, aluminium and their alloys.

As a rule one of the above stands in the cogging trains meets the requirements of the normal production schedule. For cogging of aluminium strips and its alloys in larger quantities exceeding 50,000 tons a year, more stands are used, such as the reversing two-high and four-high stands, or the reversing two-high with three or more continuous tandem four-high stands.

2. Rolling mills for sheets and strips of copper, aluminium and their alloys

roll sheets and strips 500 to 2500 mm in width and 0.1 to 3 mm in thickness.

For rolling of sheets and strips the following stands are used:

Continuous or reversing two-high stands (dia. of rolls 250 to 1000 mm, length of rolls 250 to 2500 mm),

Three-high stands (dia. of rolls 375 to 900 mm, length of rolls up to 2500 mm),

Continuous or reversing four-high stands (dia. of working rolls 80—500 mm, dia. of supporting rolls 200—1350 mm, length of rolls up to 2800 mm).

3. Rolling mills for foils

roll foils of 0.009 up to 0.005 mm final thickness and 500 mm in width from caged strips 0.7 up to 0.45 mm thick in a cold state.

For a completed technological process 3 up to 5 stands are used,

two-high stands (dia. of rolls 250 to 330 mm), or

four-high cogging with 2 up to 3 finishing stands (dia. of rolls of the two-high stand 250 to 330 mm, length of rolls up to 800 mm).

The output of the rolling amounts to 5000 tons of aluminium foils a year.

4. Rolling mills for lead

roll strips up to maximum width of 4000 mm and minimum thickness of 0.5 mm from cast blocks up to 150 mm in thickness and from 5 to 12 tons in weight.

In general a single rolling stand is used, namely the reversing two-high stand with rolls of 800 mm in dia. and 3000 up to 4500 mm in length.

5. Wire and round stock rolling plants.

On these trains copper or aluminium wire of 6 up to 12 mm in dia. and round stock up to 25 mm in dia. is rolled from cast blocks of about 80—100 mm squared cross section.

For open trains two three-high rolling stands with rolls of about 450 mm in dia. are generally used.

3 up to 7 alternating two-high stands with rolls of 280 to 330 mm in dia. are generally used.

For trains with continuous arrangement continuous two-high stands of 250 to 350 in dia. are used.

The output of these trains varies between 12 and 150 tons per 8 hrs. of copper wire, 6 mm in dia., and from 4 to 80 tons per 8 hours of aluminium wire, 6 mm in diameter.

THE ELECTRICAL EQUIPMENT OF ROLLING PLANTS

Feeding sets, drives and various regulating, metering and other auxiliary devices are a very important component of the equipment of a rolling plant. Just on them depends the efficiency and accuracy of production to a major extent. The basic condition for electrical equipment to function well is perfect feeding equipment for the alternating and direct current part. We build even the largest transformer- and switch rooms, where the latest discoveries of modern techniques are used in the constructions of reliable and powerful switches, protecting devices and transformers.

D. C. drives require high-power sets of the type Ward-Leonard or Igner. These units can be built up to 5000 kW with synchronous motors, so that they serve for compensation of the cos φ of other equipments. Smaller units, rated up to 250 kW are delivered also with regulable Schrage motors. For controlling these sets the latest methods are used, besides others also amplidyne, sometimes with magnetic amplifiers in cascade, if rapid and accurate control is required.

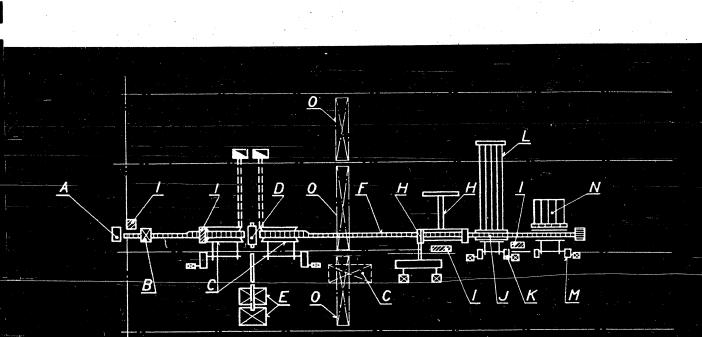
For drives and other D. C. consumers, such as D. C. motors of smaller power, where the regulation is only limited or occasional, or for excitation-mains, powerful mercury rectifiers can be used to advantage, which are characterized by simple foundations, high efficiency and small demands on attendance.

For the needs of rolling plants we use a standardized row of A. C. and D. C. motors of special workmanship, rated up to 5000 kW, in single cases even larger units (individual ones). In many places where there are heavy trains, high power is needed, so that twin tandem motors have to be used. This is in many ways better than to use one large unit.

Troubles, which used to be met in the completely synchronous run, of such tandem units are nowadays almost completely eliminated.

It is very advantageous in order to facilitate operation and to raise the capacity and the quality of the products, to eliminate the human factor as much as possible, in regard to different controls. Automatically controlled drives or coilers according to tension, automatic shears, cutting pre-set lengths without respect to ambient conditions with the highest accuracy, are therefore being built. Apparatuses, using photo-tubes, electronic and magnetic amplifiers, especially designed for tasks in rolling plants, measure the thickness, the pressure between the rolls, the temperature of the rolls and the material, detect the quality of the product's surface, the thickness and quality of the plating, while a device called a pin-hole detector measures the quality of sheets or foils to ascertain any small holes. All these or similar special devices can be connected to a servomechanism, which then keeps the measured magnitude within acceptable or wanted tolerances. That the devices are really far more accurate and faster than a man is proved e. g. by a device for measuring, without contacting them, the thickness of hot strips. There are two versions, one using an X-ray tube, the other a synthetical radioactive isotope. The source of radiation is under the strip, above which the detecting head is situated. The radiation is absorbed proportionally to the thickness of the material. The device which contains an X-ray tube, the version for medium steel sheets, reaches an accuracy better than 1%, even for long runs. The automatic flying shear, electromechanically controlled, reaches a cutting accuracy also under 1%. Another device automatically sets the rolls of a blooming, according to the pre-set programme, so that attendance is limited to switching on the simple control-knob seeing that the machinery and rolled stock are in good condition. Not less important is the possibility of supervising the particular divisions of the processing. Special signaling devices or meter-racks give a good survey over practically any part of the process. E. g. special advising boards show striking deviations from the permitted tolerances, which occur on a continuous mill for strips. Large well-readable ciphers emerge and a loud horn simultaneously attracts the attention of the employees to the message transmitted. Thus, the workshop which takes over the material from another shop for further processing, can quickly and effectively advertise its crew the faults, which it was not securely possible to detect there.

The electrical equipment of rolling mills approaches both the economical and at the same time the functional optimum to the utmost limits. The largest driving units can be controlled quite reliably and safely by electronic devices. The workmanship of all the equipment takes into account especially the thermal and mechanical conditions to which it will be exposed especially in the rolling mill.



BLOOMING Ø 1120 × 2900 mm

It treats Ingots of 6—18 tons of weight to blooms for finishing trains, to blocks 180—240 mm, slab blooms 100 up to 165 mm in height and 900—1600 in width.

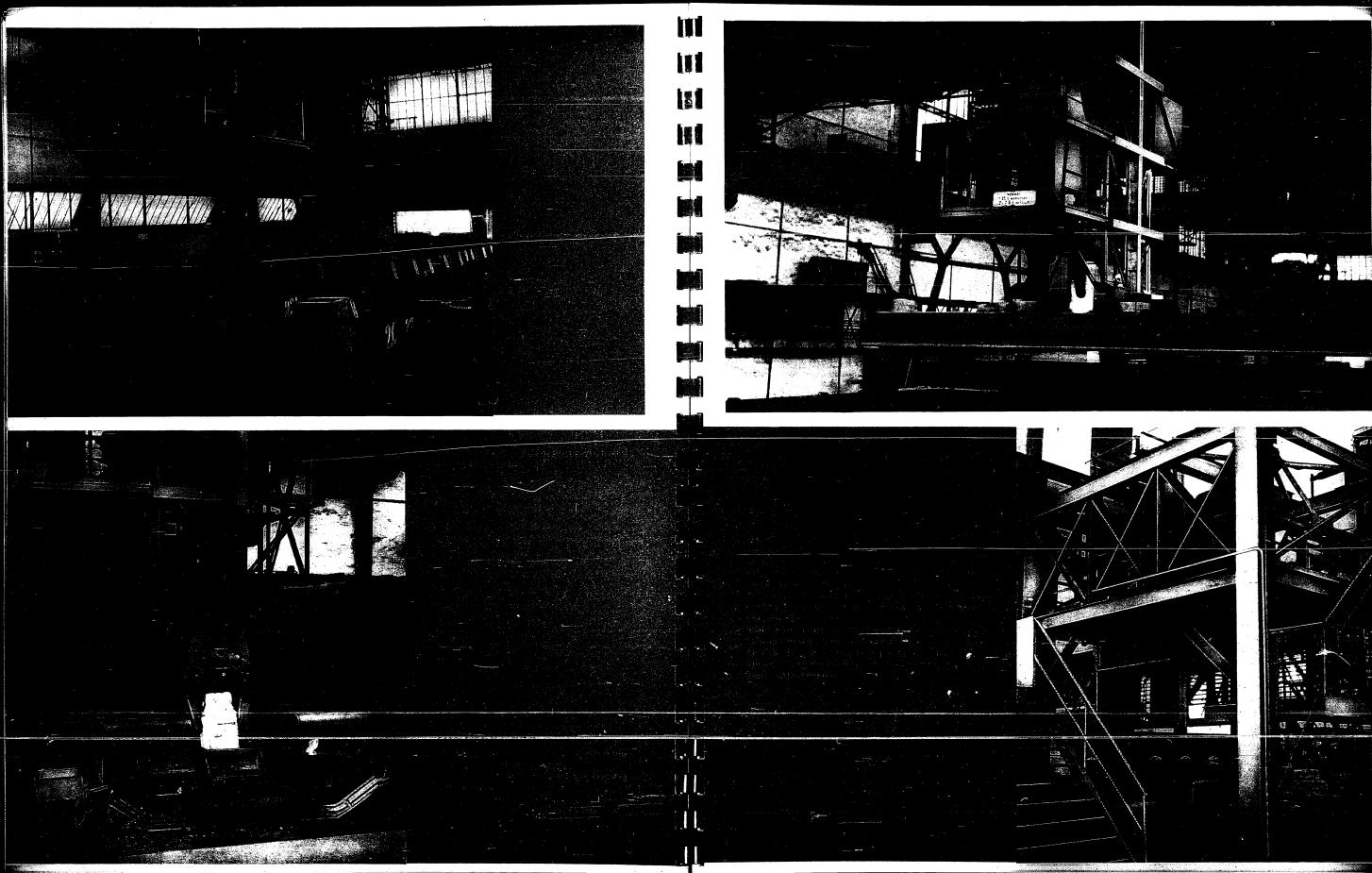
The ingot heated to the rolling temperature is conveyed from the soaking pits by means of a tong crane into the tilter of the ingot car "A". The tilter of the car is tilted to a horizontal position and the rollers of the ingot car shift the ingot to the conveyor, which brings it further into the turntable "B" where the ingot is turned by 180° and weighed on the built-in weighing machine. From the turntable the ingot is conveyed by further conveyors to the working conveyor, by means of which it is brought to the grooves of the rolls of the stand "D". On the working conveyors there are shifters and edgers "C", which shift the rolled ingot into the corresponding grooves and turn it by 90°.

After the rolling of the profile desired is finished, the cogged material is brought by the roller-conveyors to the block-shears "H", where it is cut to the required lengths, as set by means of a shear-gage. The pushers "K" and "M" bring the blooms to the trailer cooling-bed "L" or to a grating for slab blooms "N".

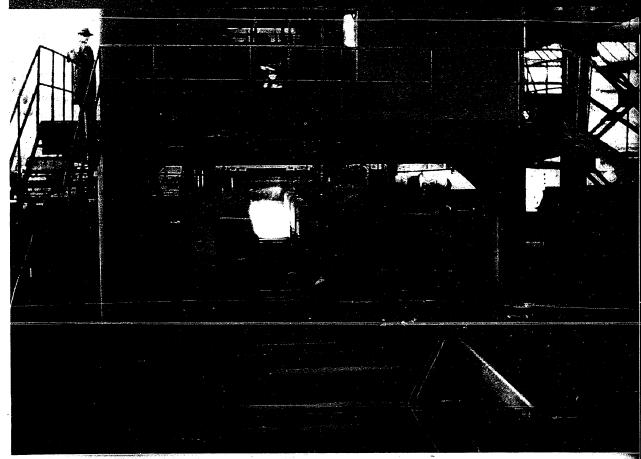
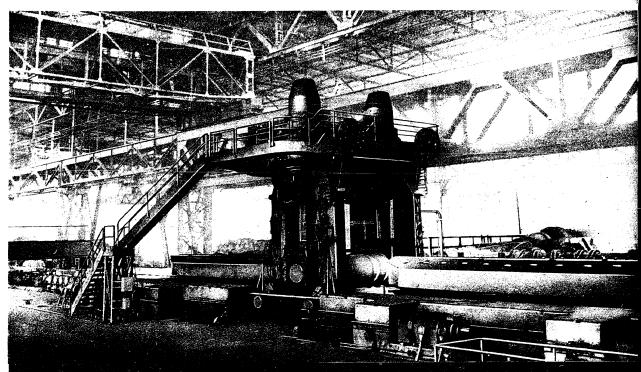
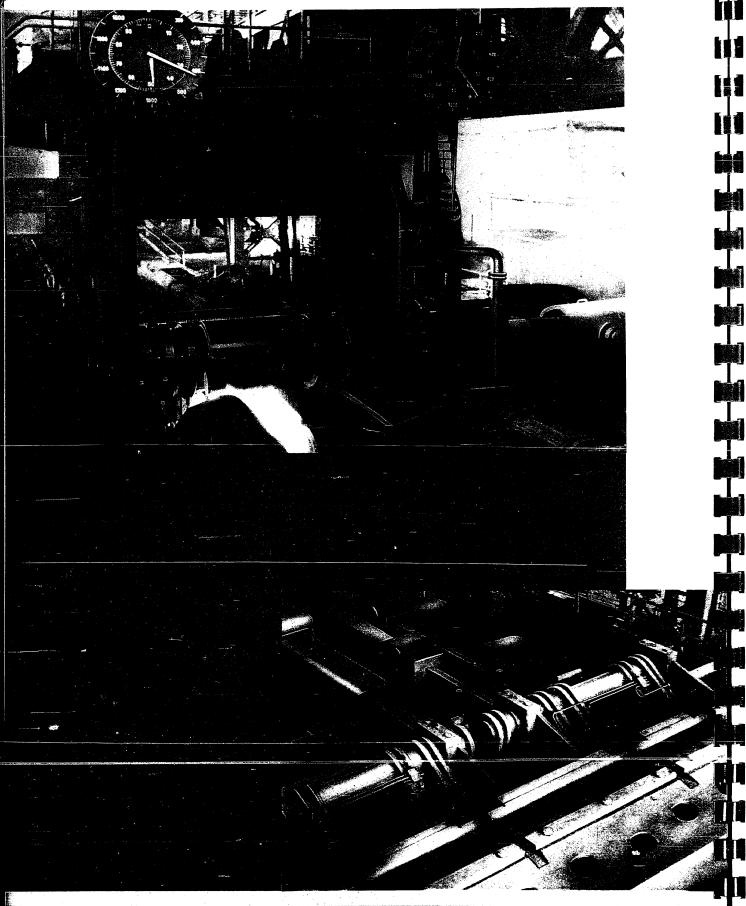
The working rolls of the rolling mill are driven by two independent electric motors "E", rated 2,600 kW with regulable revolutions 0 — 40 — 80.

The output of this rolling mill is up to 1,500,000 tons of blooms yearly.

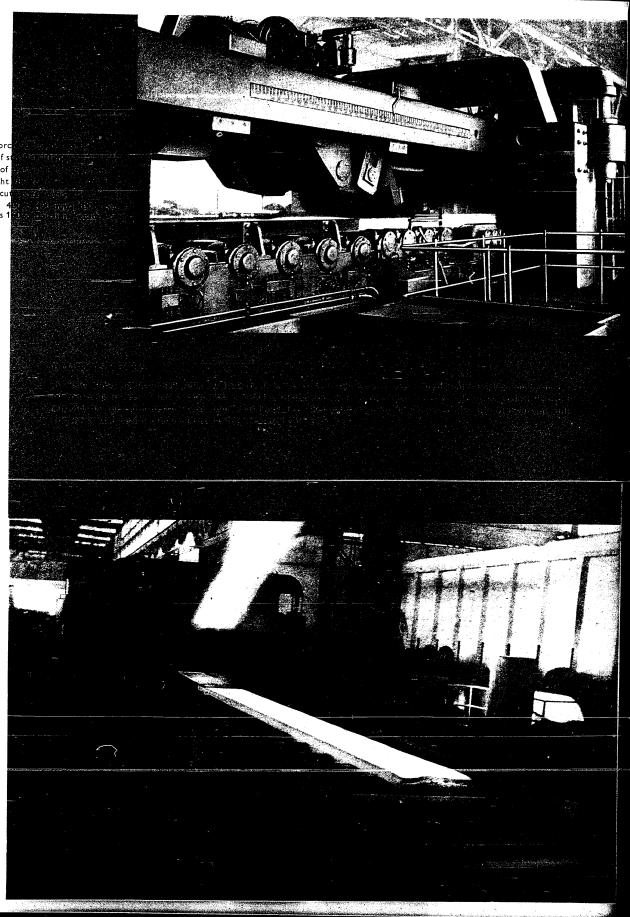
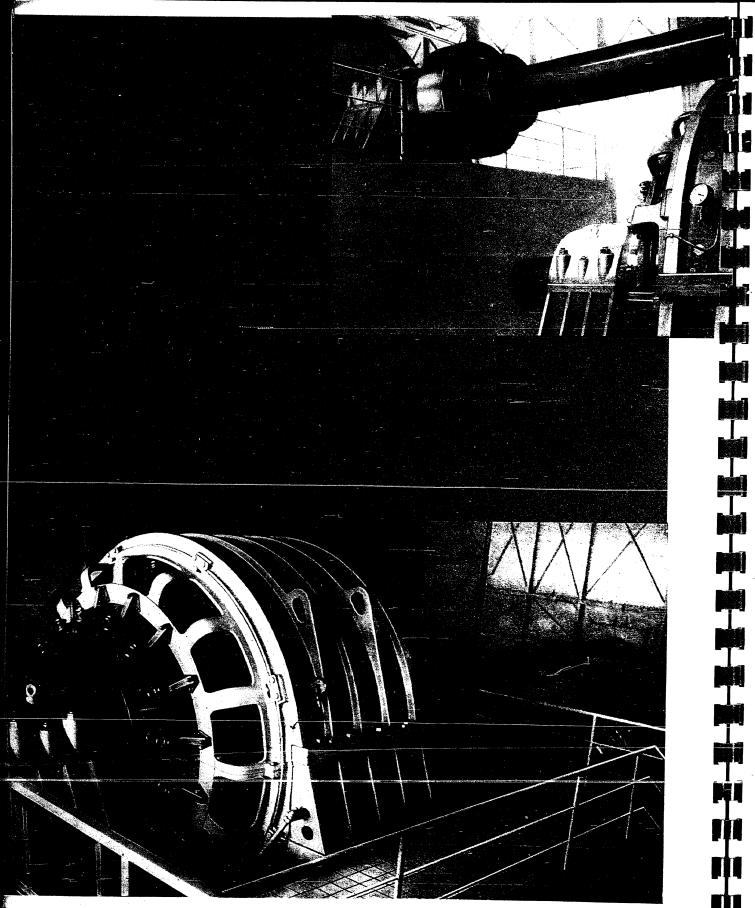
The total weight of the machinery is approx. 3,500 tons.



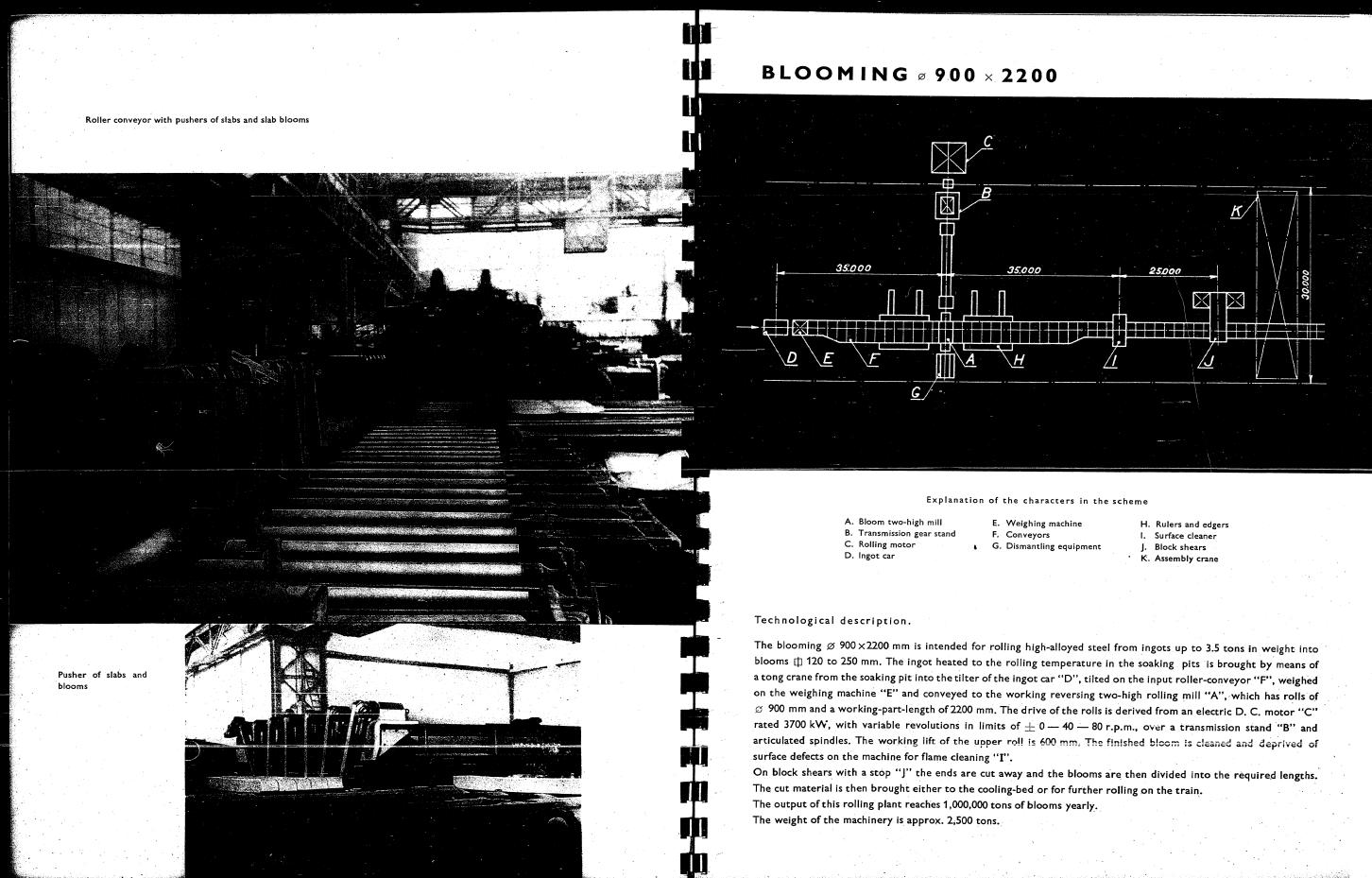
Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5



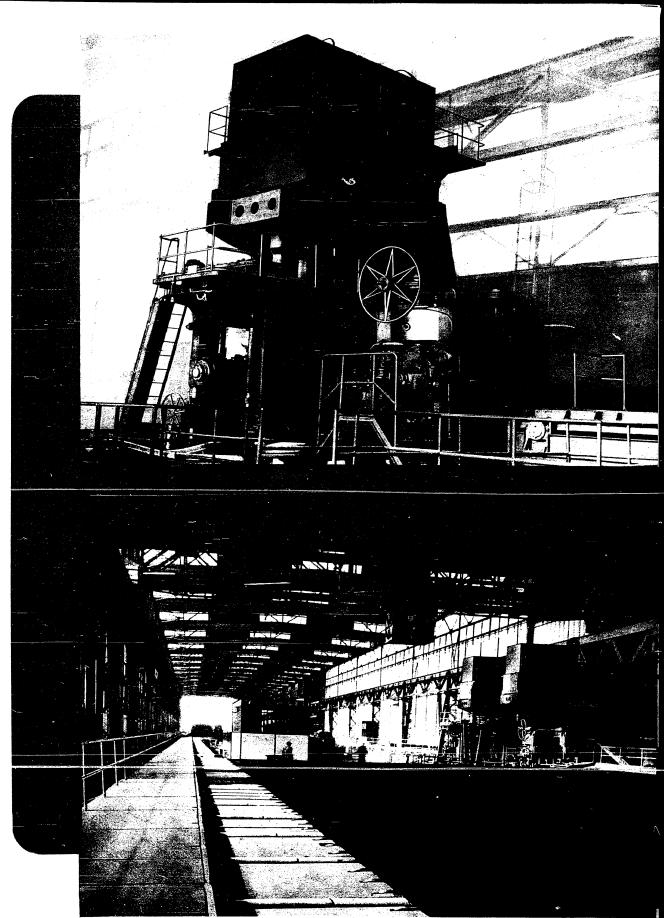
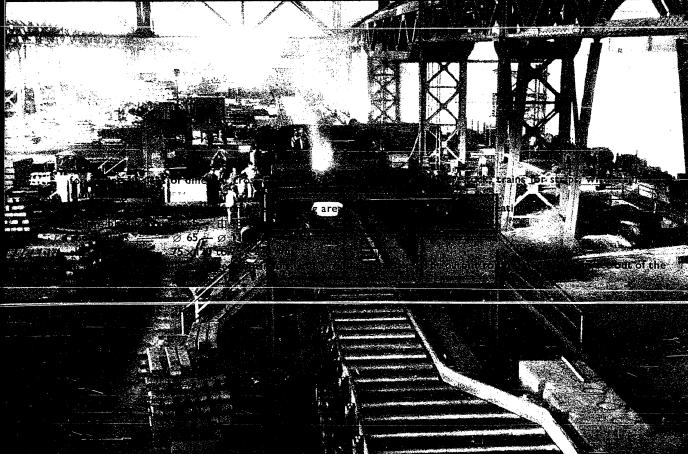
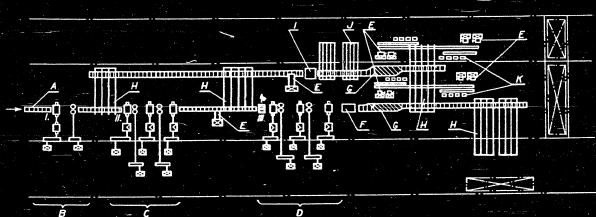
Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

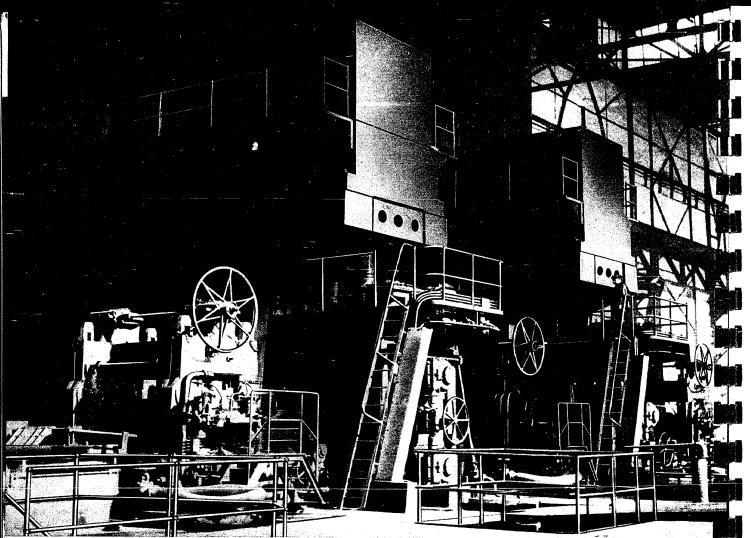


Shearing force
Number of stations
Clearance of stations
Total weight
Maximum cutting
blocks
slab blooms 1



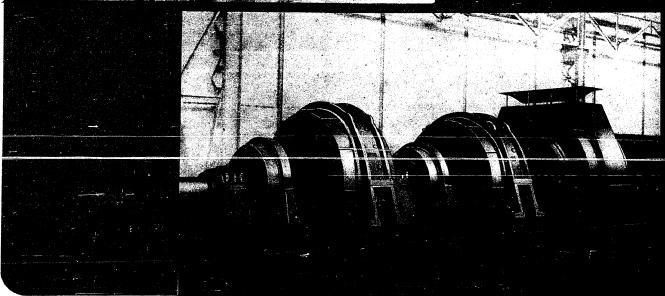
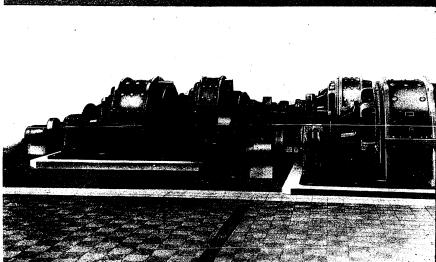
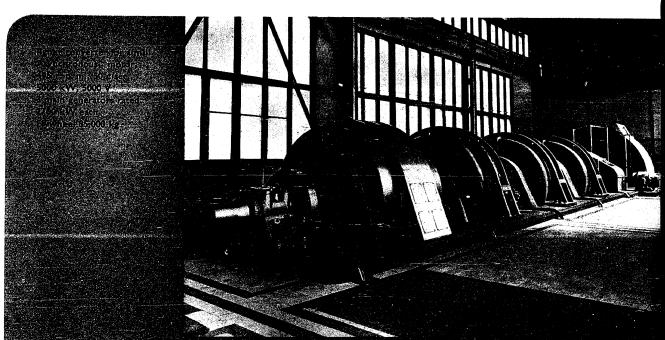
CONTINUOUS SLABBING 650/480

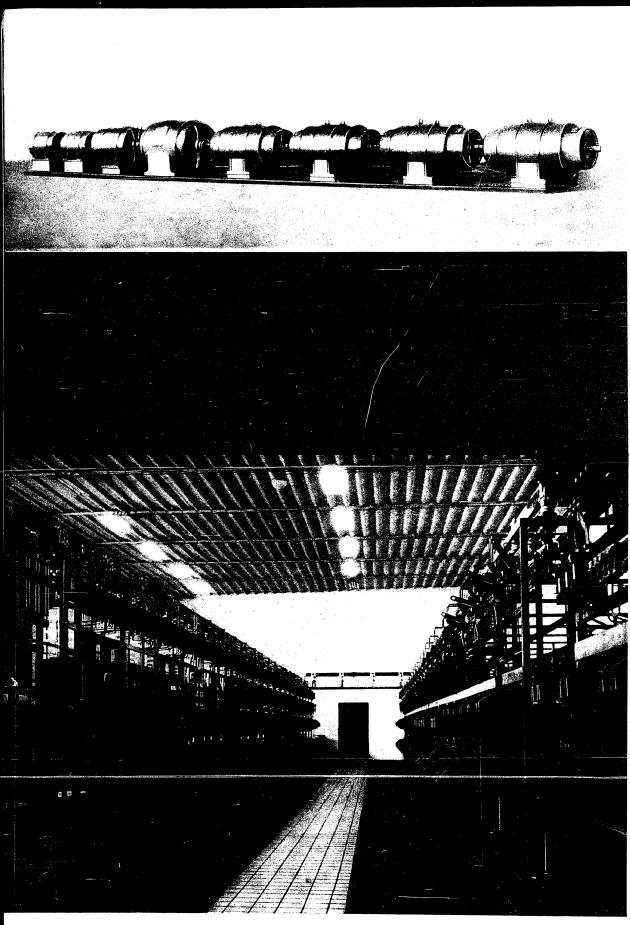




The second rolling sequence of the continuous slabbing.
3 two-high rolling mills $\varnothing 650 \times 1420$ mm
2 vertical rolling mills $\varnothing 650 \times 950$ mm.

The first sequence "B" has one horizontal stand with rolls $\varnothing 650 \times 1420$ mm and one vertical stand with rolls $\varnothing 650 \times 950$ mm.
The second sequence "C" has 3 horizontal and 2 vertical rolling stands with rolls of identical dimensions to those of the first sequence,
the third sequence "D" has 3 horizontal rolling stands with rolls $\varnothing 480 \times 1000$ mm and 2 vertical stands with rolls $\varnothing 480 \times 800$ mm.
Each rolling stand has an individual drive derived from a D. C. motor, rated 1000 kW each, with variable revolutions 0—300—600 r. p. m., regulated by two Leonard converters, rated 6200 kW each.
For getting the material out of each sequence the trailers "H" are used.
For dividing the blooms the saw "E", the flying shears "F" and slab shears "I" are used, for dividing round stock into short lengths for blooms and tubes, this train is equipped with four sets of special double saws.
The capacity of the train is 1,200,000 tons yearly.
The weight of the machinery of the rolling train is approx. 6000 tons.

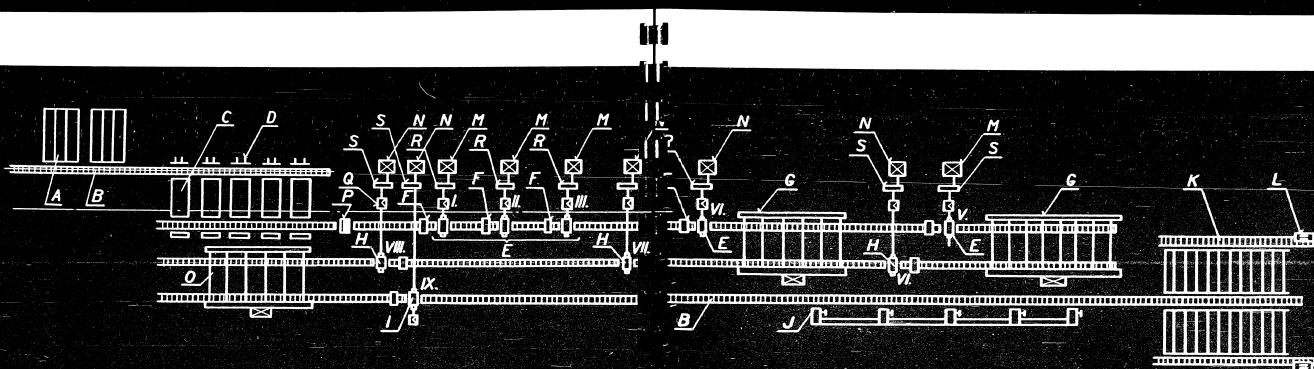




Contactor room



Rotor of the rolling mill
D. C. twin motor —
3,000 kW, \pm 1200 V,
50-60-160 r. p. m.,
2,700/12,000 A, max. mo-
ment 160 tm used for
rail trains



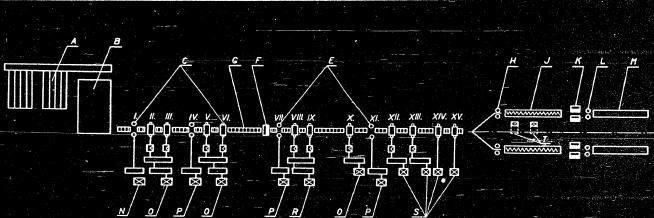
COARSE ROLLING TRAIN FOR SECTIONS 630.550.

From blooms \square 120 to \square 180 mm square sections of \square 60 to \square 100 mm are rolled on this train.
 round stocks \square 60 to \square 100 mm
 [profiles \square 80 to \square 100 mm
 I profiles \square 100 to \square 200 mm
 angles $70 \times 70 \times 8$ mm to $120 \times 120 \times 12$ mm rails and other profiles from commercial steel to 80 kg/m in weight.
 The output rolling speed is 3 to 6 m/sec. behind the last stand. The train is rated for up to 700,000 tons of products yearly. It has nine continuous two-high rolling mills, arranged in three sequences.
 The first four rolling stands have rolls \varnothing 630 mm and are individually driven over a transmission stand and a gear box, by motors rated 1000 kW each, 750 r.p.m., asynchronous, with flywheels. The other five rolling stands have rolls of \varnothing 550 mm and are individually driven over a transmission stand and a gear box, without flywheels, by D.C. motors, rated 1000 kW each, with continuous regulation of revolutions 0 — 300 — 600 r.p.m.

The total weight of the mechanical part is 9000 tons.

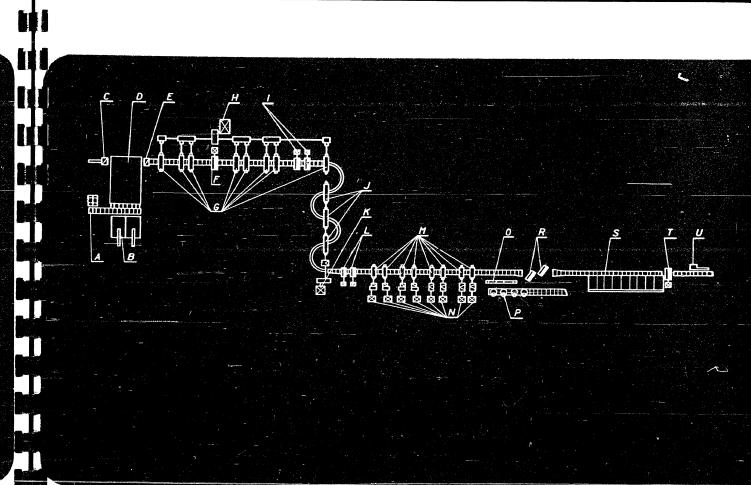
The cold blooms are stored on charging grates "A", which transport them to the roller-conveyor "B". Warm-up furnaces are charged by pushers "D" by which the blooms are shifted through the furnace on to the roller-conveyor situated in front of these furnaces. On the shears "P" the ends of the blooms are cut away. In front of each rolling stand there are edgers, which turn the blooms if necessary and insert them into the groove. The bloom runs out of each stand on to a roller-conveyor and is conveyed by means of this to the next stand. Transversally, from one sequence to the next the bloom is shifted by trailers "G", these being situated behind the fourth, fifth and eighth rolling stands.

The finished rolling stock is cut by five mobile saws "J" into the required lengths and transported on a roller-conveyor to the bilateral chain-cooler "K". After cooling the rolling stock is straightened on roller-straightening machines.



CONTINUOUS STRIP-ROLLING MILL

This train is destined for rolling strips 50 to 250 mm wide and 0.8 to 6 mm thick in a hot state. The input material are blooms 55 x 50 mm or small slab blooms 70 x 90 to 270 mm. The blooms are 9 m in length for the roll to be as heavy as possible. The final rolling speed is 4 to 15 msec. The capacity of this train is 130,000 tons a year. The train consists of 15 rolling stands continuously arranged in three rolling sequences, the cogging one, marked "C", consisting of 4 two-high rolling mills \approx 420 x 550 mm and two vertical stands. The first vertical serves as a scale-breaker. The medium sequence, marked "D", contains 3 two-high rolling mills \approx 360 x 550 mm and two vertical rolling mills. The last sequence, marked "E", has 4 four-high rolling stands \approx 280 x 500 x 550 mm. In four-high and vertical rolling stands the rolls are set by means of motors. Stands with horizontal rolls are adjustable perpendicularly to the rolling axis and are equipped with telescopic articulated spindles. The coggings, designed for rolling of this rolling train are stored on grates, which transport them to a conveyor and this conveys them into the warming furnace. The warming furnace, which has a large in-and-out movement. The heated blooms are shifted by means of a pusher out of the furnace, gripped by the feeders of the extractor-stand and fed into the proper rolling train. Behind the scale-breaker, the second horizontal stand, the vertical and the last two-high stand is installed the device for descaling with pressurized water. The rolled strip leaves the rolling train and enters the cooling channel. From here it enters either the twist channel, which places it upright and by means of a loop-thrower loops it on to a platform-conveyor and delivers it into the vertical collets or runs it out on to a roller-conveyor in the prolonged axis of rolling to two collets with horizontal axes. After coiling the roll is automatically pulled down from the collet, bound in a binding machine and shifted on to a chain-conveyor, which transports it to a loading cross, from which by means of a crane or by a special electric car it is transported ready for dispatch.



SEMI-CONTINUOUS WIRE TRAIN 375/250

1. Input material: $55 \times 55 \times 7000/3500$ of approx. 160 kg in weight, divided behind the third stand into 2×80 kg.
 $75 \times 75 \times 7000$, 300 kg in weight, divided behind the third stand into 2×150 kg, for medium cross sections.

2. Average capacity of the rolling train:
100 tons/8 hrs. for \varnothing 5.5 mm wire, final rolling speed 15.5 m/sec
Rolling programme: \varnothing 5.5 — 12 mm wire in rolls round stock 10 — 25 mm in bars.

Trains and number of stands:

Cogging mill:

1st sequence 3 two-high mills \varnothing 375 x 900 mm
2nd sequence 5 two-high mills \varnothing 350 x 900 mm with common drive for both sequences.

THE OPEN TRAIN

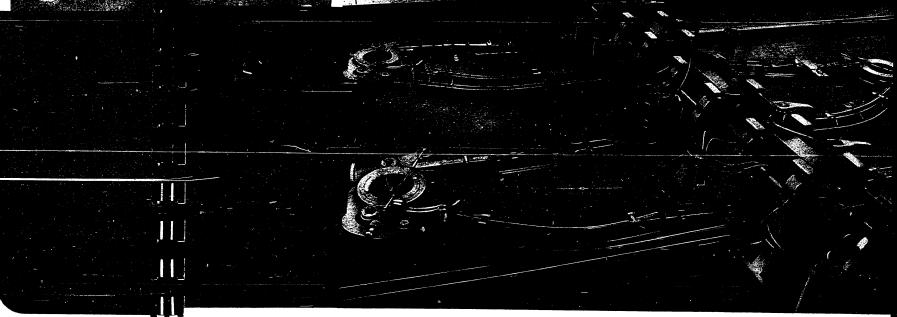
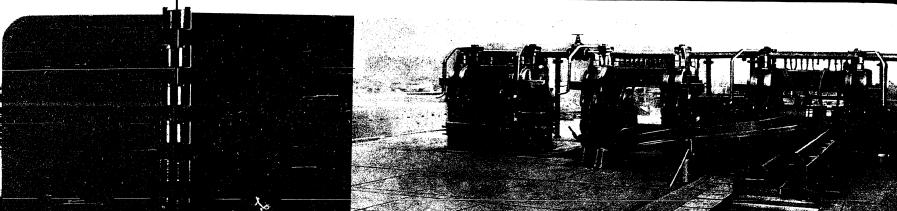
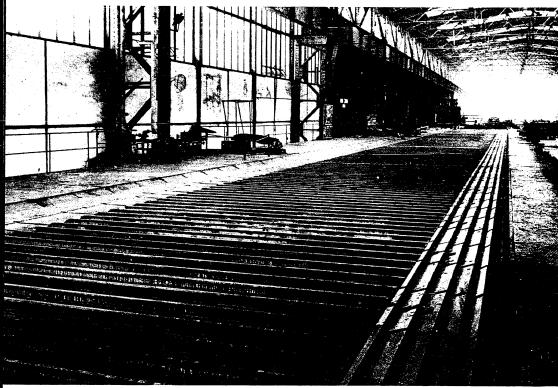
3 three-high stands — \varnothing 290 x 800 mm
 \varnothing 300 x 800 mm
 \varnothing 310 x 800 mm

FINISHING CONTINUOUS TRAIN

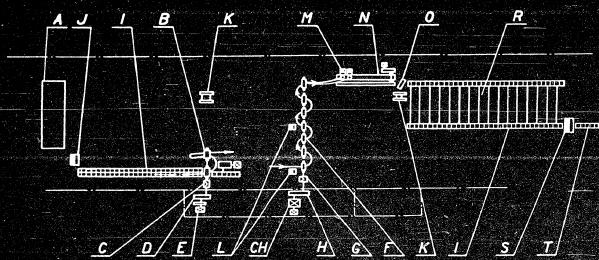
2 two-high mills \varnothing 280 x 500 mm
6 two-high mills \varnothing 250 x 500 mm
Total weight: 2500 tons

Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

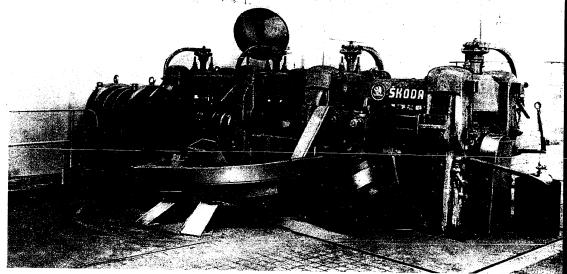
FINE ROLLING TRAIN



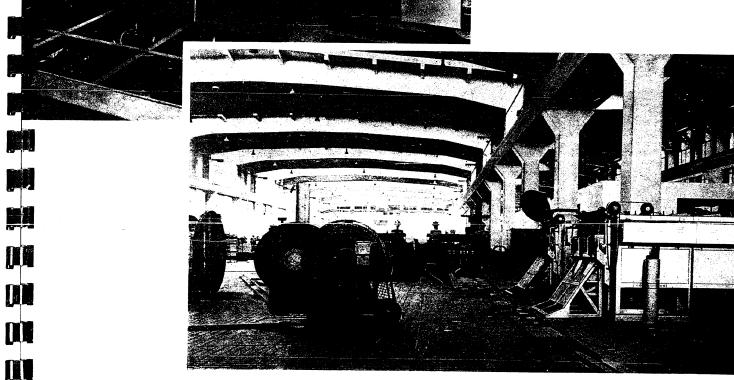
WIRE TRAIN FOR COPPER

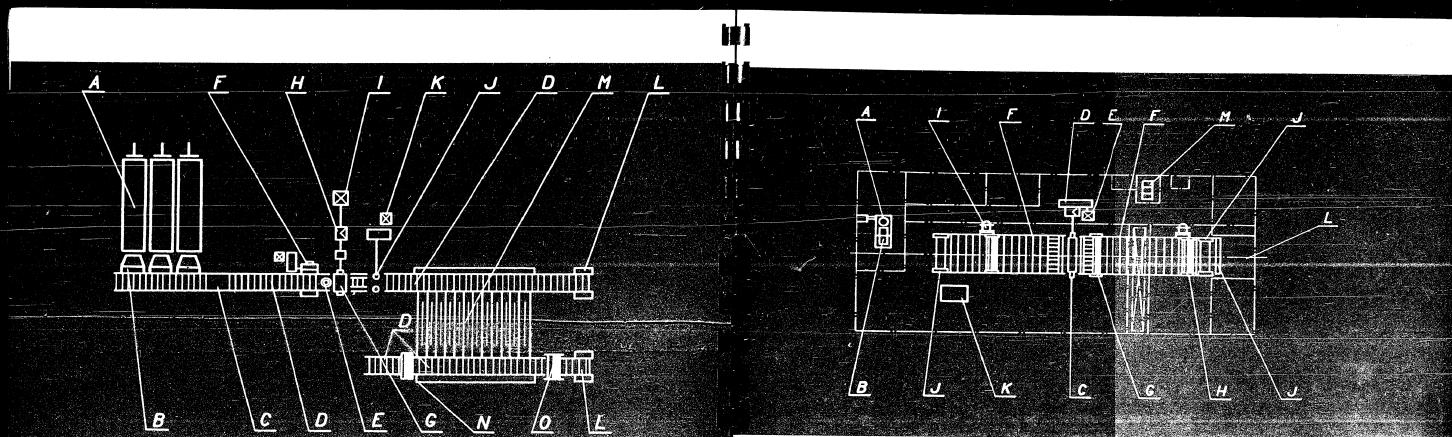


WIRE TRAIN
FOR COPPER



Technical data:
Input material Wire-bar 90—100 kg
Product Wire Ø 4—12 mm
Product wire bar Ø 15—25 mm
Output rolling speed 3 m/sec.
Output of the train 40 tons/8 hrs.
Motors, drive "E" N = 500 kW
drive "Ch" N = 700 kW
Total weight of the machinery 230.000 kg





TWO-HIGH BLOOMING FOR THE ROLLING OF NON-FERROUS METALS

Legend:

- A. Push-out heating furnace
- B. Skip
- C. Brushing machine
- D. Conveyor
- E. Turntable
- F. Straightening rulers
- G. Reversing two-high mill \varnothing 800x1600 mm
- H. Transmission gear stand
- I. Drive of the reversing two-high stand
- J. Vertical hammer-mill \varnothing 400 mm
- K. Drive of the rammer
- L. Collier
- M. Trailer
- N. Dividing shears
- O. Trimming shears

Technical data for rolling copper and its alloys:

Input material block 120x600x900 mm
Product strip 4.5 x 1000 — 1200 mm
Output rolling speed 3 m/sec.
Output of the train 60 tons/8 hrs.

for rolling aluminum and its alloys:

Input material block 150x700x1000 mm
Product strip 4.5x1000 — 1200 mm
Output rolling speed 3 m/sec.
Output of the train 30 tons/8 hrs.

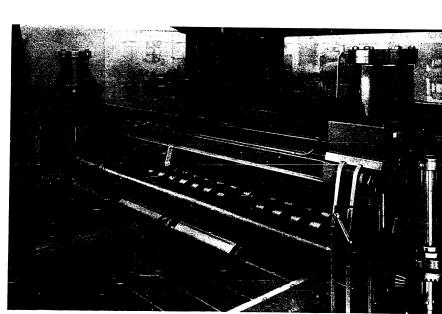
TRAIN FOR ROLLING LEAD.

Legend:

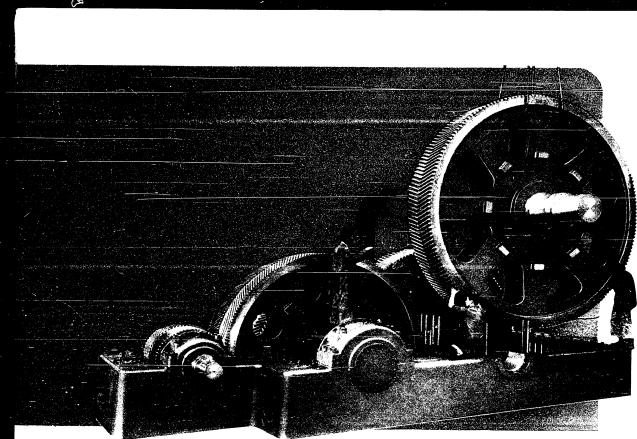
- A. Melting furnace
- B. Ingot moulds
- C. Reversing two-high mill
 \varnothing 700x3250 mm
- D. Gear box and transmission stand
- E. Main motor
- F. Conveyor
- G. Disc shear
- H. Guillotine shears 50 mm
- I. Guillotine shears 10 mm
- J. Collier to 8 mm
- K. Roll-weighing machine
- L. Handling table
- M. Converter

Technical data:

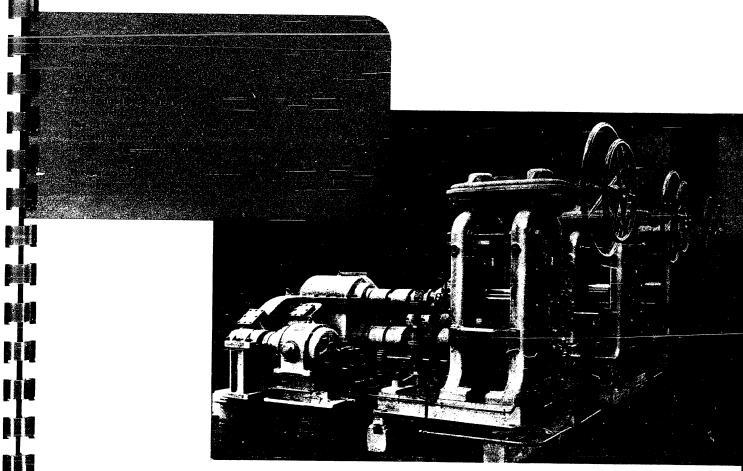
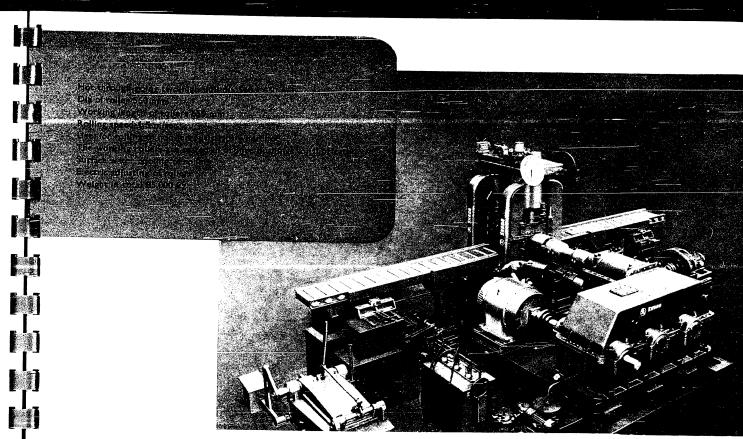
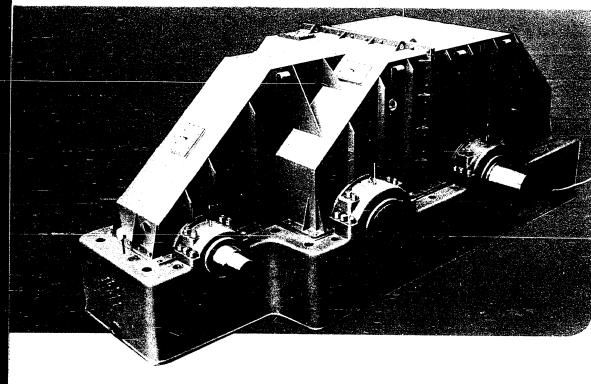
Input material block 150x1800x2500 mm
Product sheet 1—0.5x3000 mm
Rate rolling speed 0.3—0.75 m/sec.
Output of train 10 tons/8 hrs.



Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

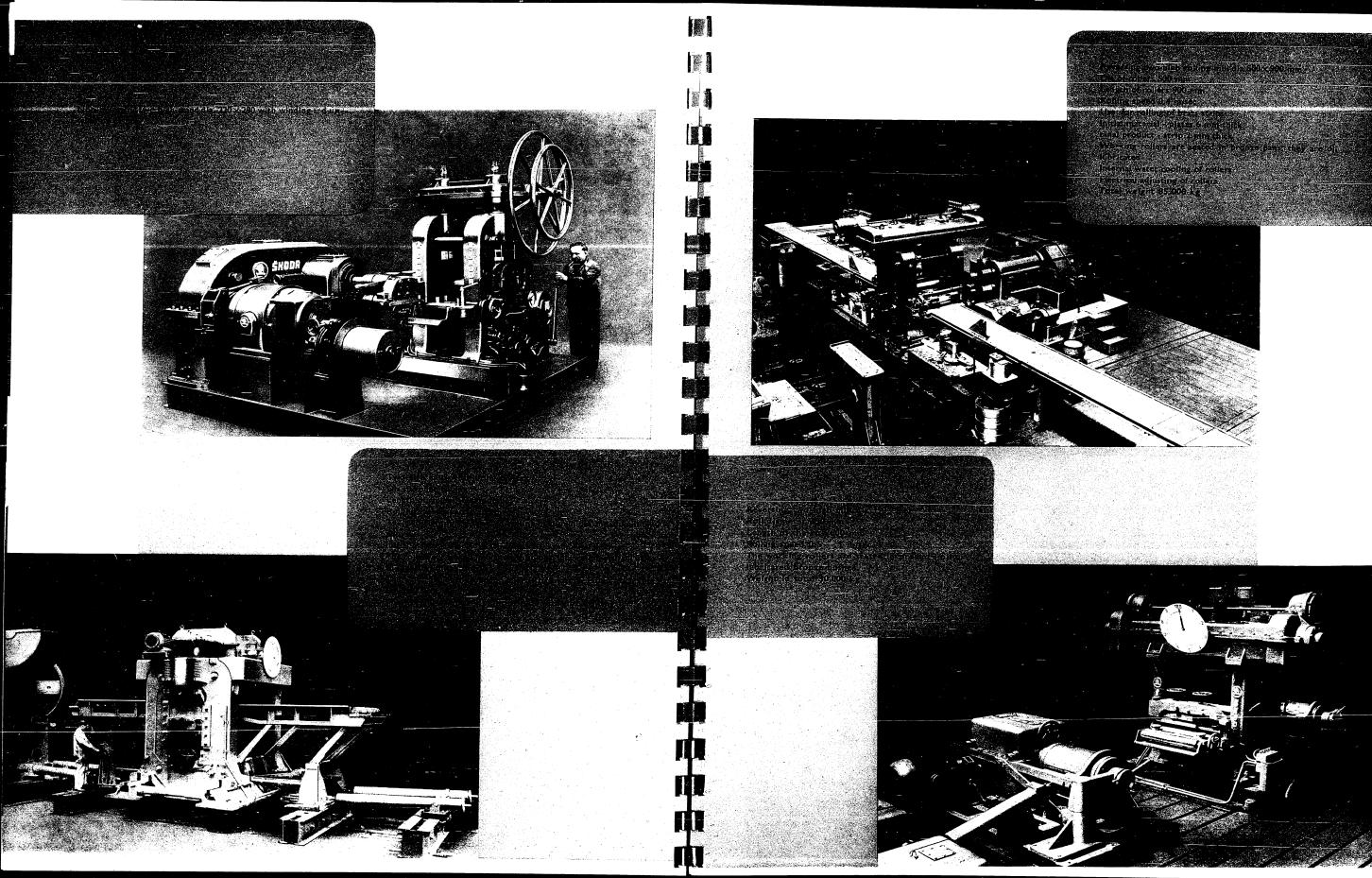


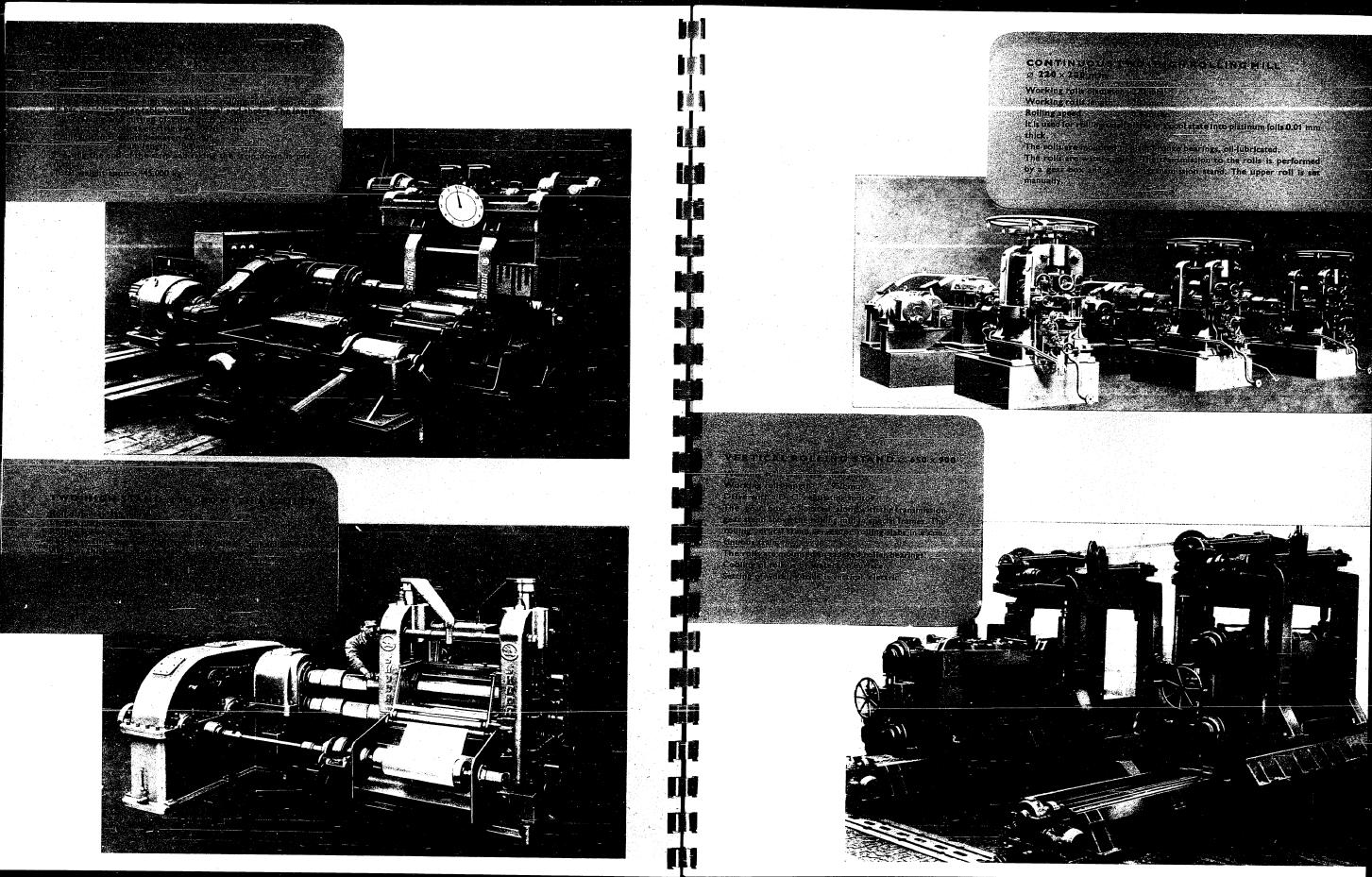
HEAVY TRANSMISSION GEARING

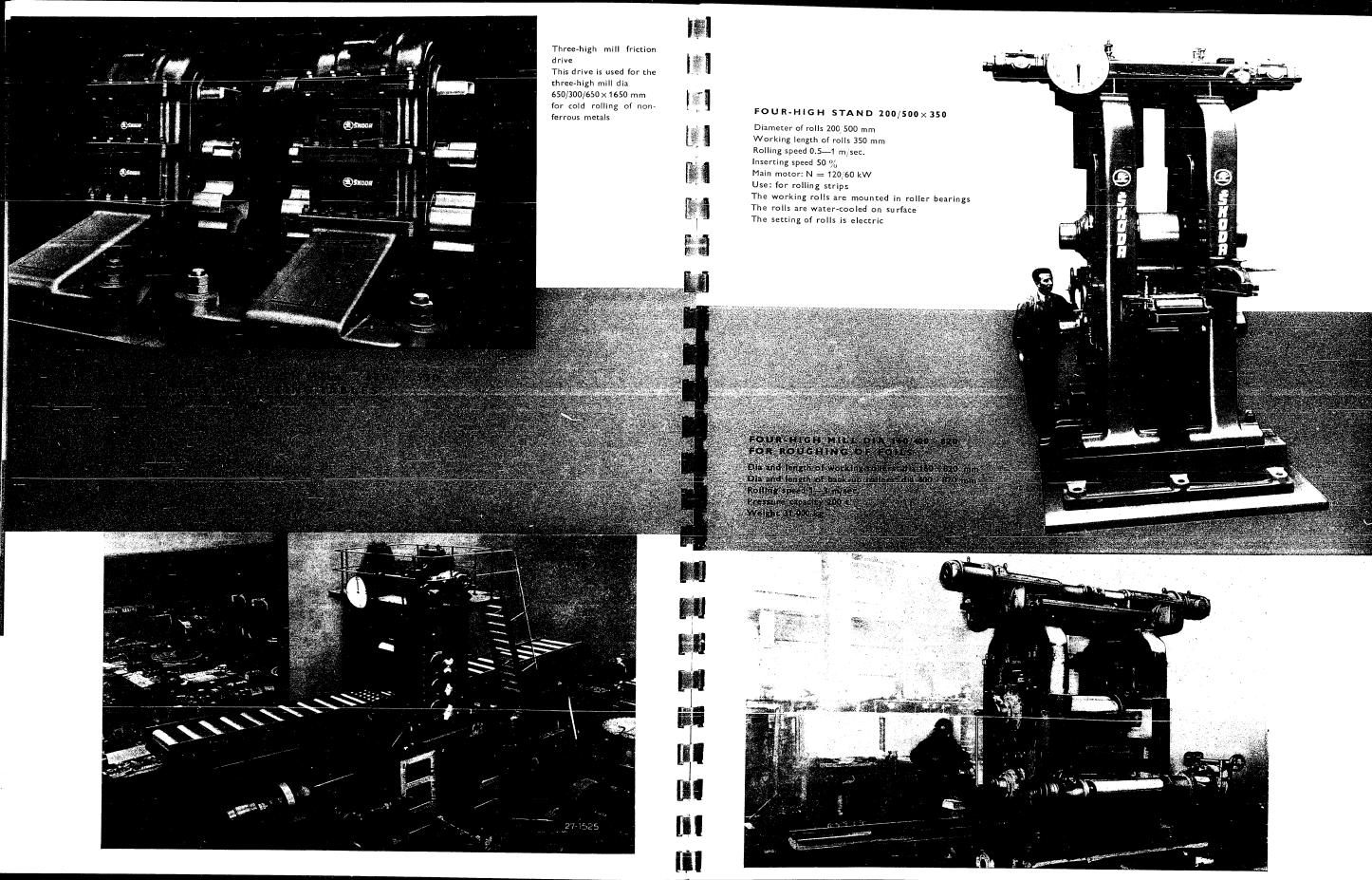


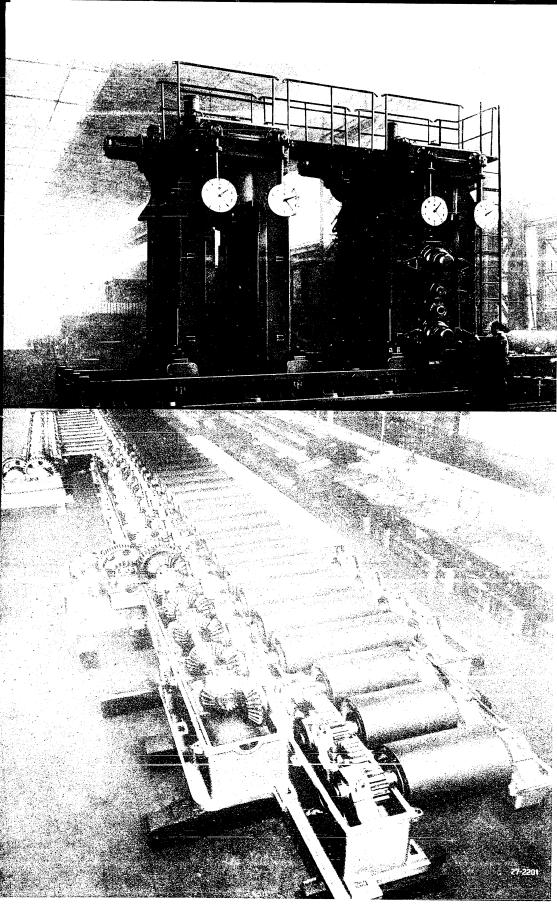
Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

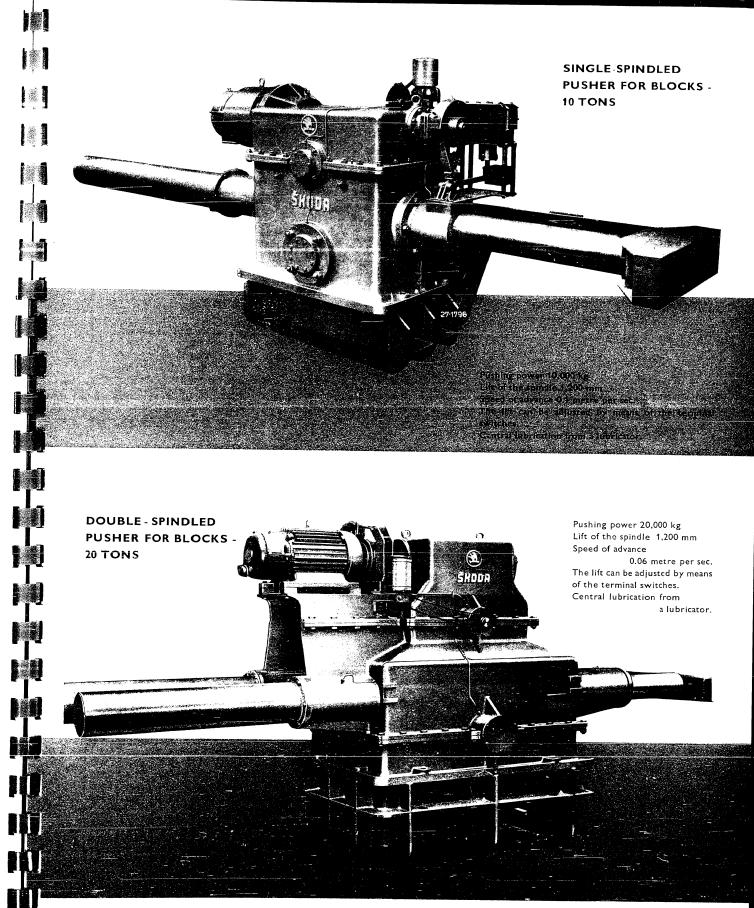




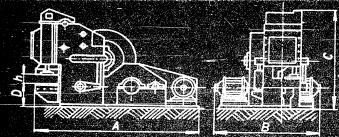




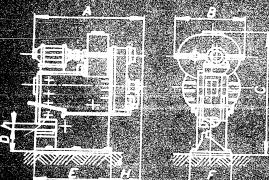
Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5



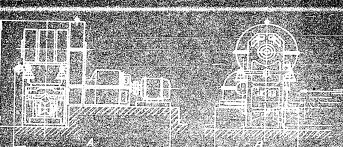
Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

SHEARS FOR BLOOMS OF MEDIUM SECTIONS

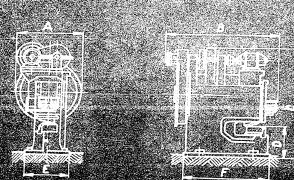
Rated cutting pressure tons	Max. dimensions			
	A	B	C	D
800	7200	5300	5000	800
1250	7600	5500	5300	800
1600	8200	5750	5800	1000

ROD SHEARS

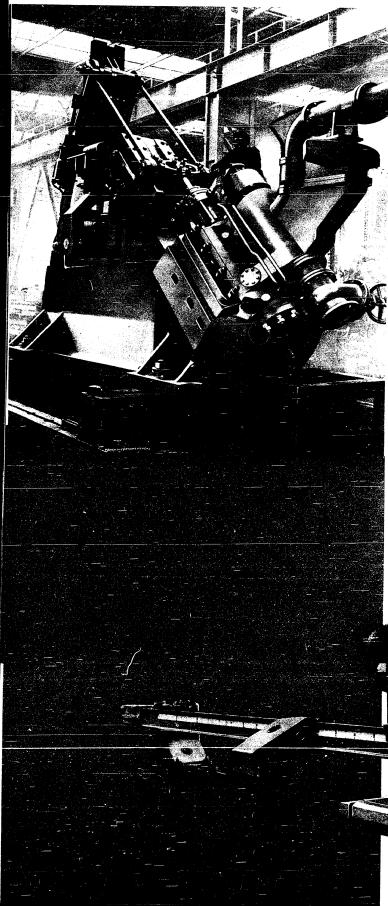
Design for cutting	supplementing figure	Rated cutting pressure tons	Max. dimensions					
			A	B	C	D	E	F
when cold	1	100	2700	1700	3400	650	1850	1050
		200	3400	2300	4300	820	2100	1300
		400	3700	2650	4600	900	2300	1400
when hot	1	630	4000	3000	4800	1000	2520	1800
		100	2700	1700	3400	650	1850	1050
		200	3400	2300	4300	820	2100	1300
	400	3700	2650	4600	900	2300	1400	1200
		630	4300	3200	4800	1000	2520	1800
		100	2700	1700	3400	650	1850	1050

CLOSED HEAVY ROD CUTTING SHEARS

Rated cutting pressure	Max. dimensions		
	A	B	C
560	5900	3100	4350
800	5300	3200	4525
1100	5600	3300	4750
1600	6000	3400	5000
2200	6500	3600	5300
3150	7000	3800	5700

SCRAP CUTTING SHEARS

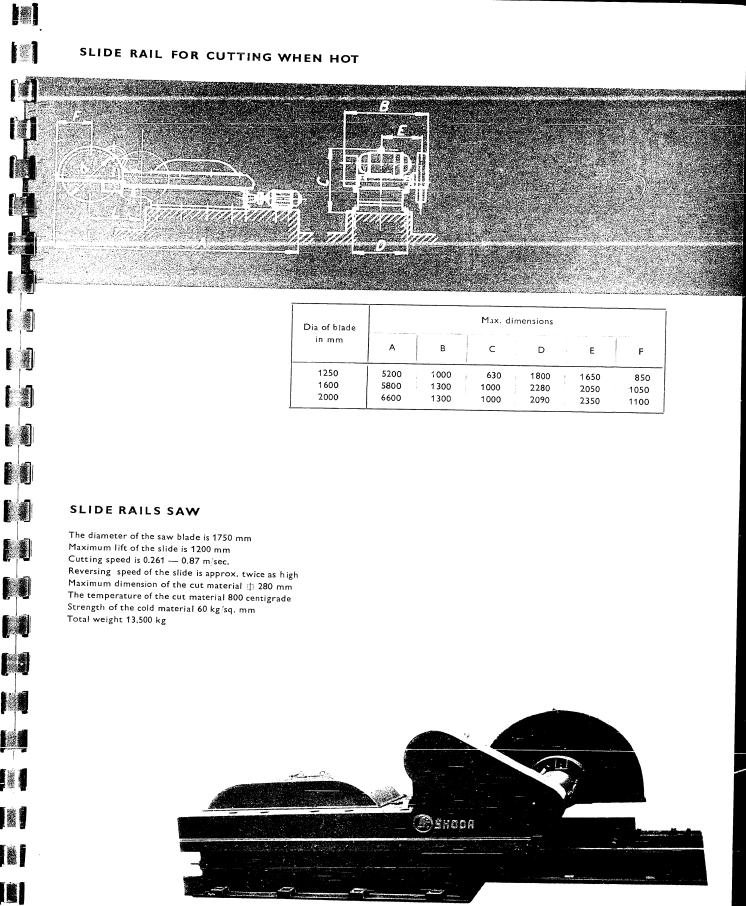
Rated pressure tons	Max. dimensions					
	A	B	C	D	E	F
315	4000	2800	4600	960	1300	3000
630	4700	3200	4600	1500	2000	3600



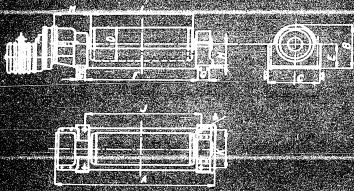
PNEUMATIC FLYING SHEARS

φ 90 mm

Main technical data:
Maximum cut cross section φ 92 mm
Temperature of cut material approx. 900 centigrade
Velocity of cut material 2.5 m/sec.
Minimum cut lengths 4.5 m
Number of cuts 800/hr. max.
Pressure of air 6 atm.
Weight 78,500 kg.
The shears serve for cutting the front end away and for dividing the slabs and flats to the required lengths.

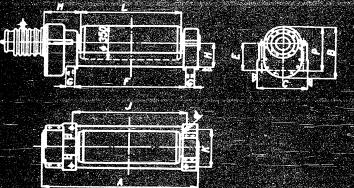


ROLLER CONVEYOR WITH OWN DRIVE WITH TRANSMISSION IN MOTOR

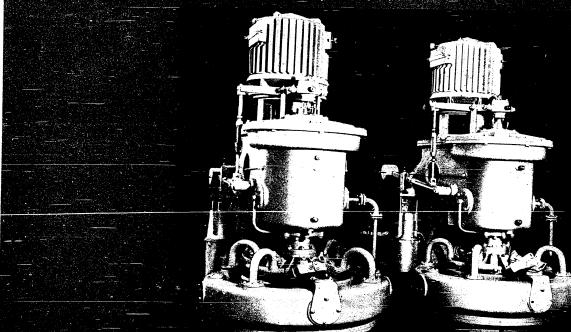
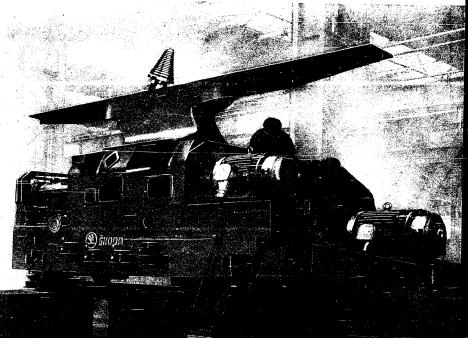


Roller D	A	B	C	E	F	G	H	J	K	M	d
500	940			570		625					
630	1070			700		755					
300	800	1240	335		870		925				
1000	1440				1070		1125				
1250	1690				1320		1375				
500	940		500	205	570		160	625	400		
630	1070				700		755				
350	800	1240	380		870		925				
1000	1440	380			1070	105	1125		288	30	
1250	1690				1320		1375				
1600	2040				1670		1725				
800	1300				900		975				
1000	1440				1100		1175				
400	1250	1750	410	560	210	1350	170	1425	430		
1600	2100				1700		1775				
2000	2500				2100		2175				

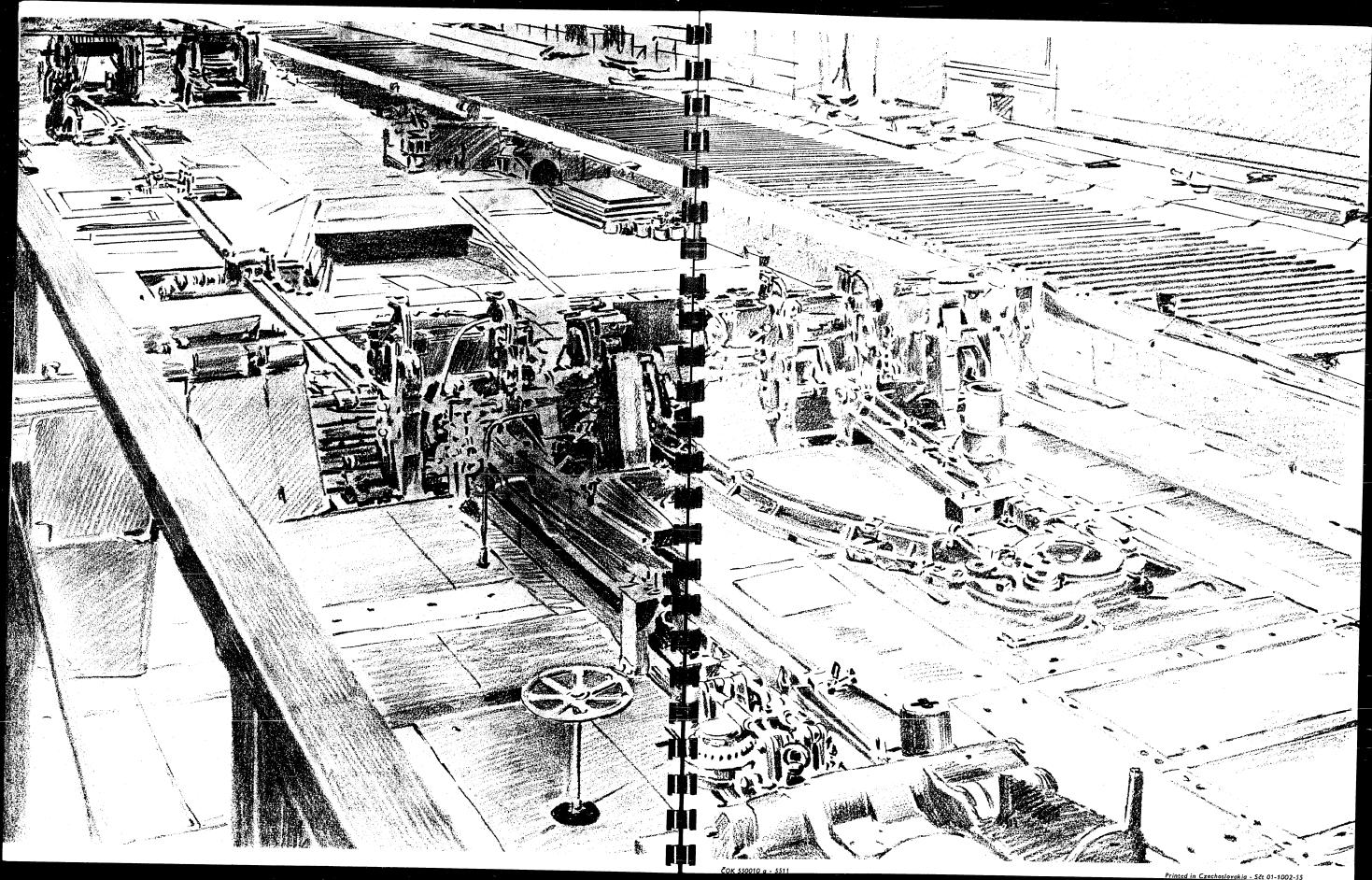
ROLLER CONVEYOR WITH OWN DRIVE WITH DOUBLE TRANSMISSION IN FRAME



Length of roller	A	B	C	E	F	G	H	J	K	M	P	d
800	1305				870		925					
1000	1505				1070		1125					
1250	1755	520	502	280	1070	105	260	1375	400	330	445	30
1600	2105				1670		1725					
2000	2505				2070		2125					



Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5



COK 510010-B-5111

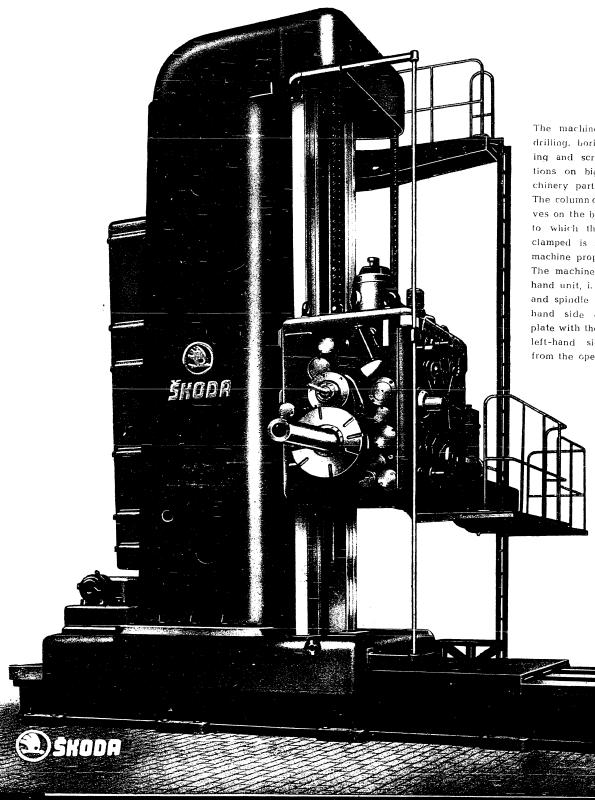
Printed in Czechoslovakia - Sd. 01-1002-15

Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5



Type

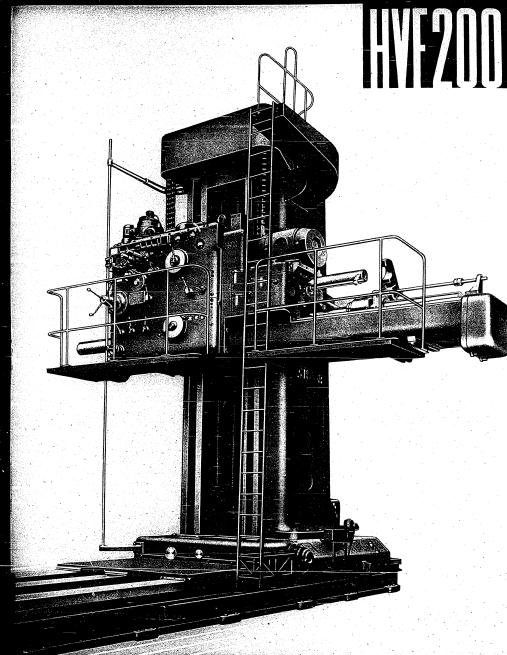
*Horizontal Bed Plate Type Boring Drilling
and Milling Machine*



The machine is intended for drilling, boring, reaming, milling and screw cutting operations on big and heavy machinery parts.

The column of the machine moves on the bed. The large plate to which the workpieces are clamped is separate from the machine proper.

The machine is built as a right-hand unit, i.e. with the column and spindle head at the right-hand side and the clamping plate with the workpiece at the left-hand side when viewed from the operator's post.



Outstanding Features

High power main motor and wide range of spindle speeds permit carbide tipped tools to be fully utilized for boring as well as for milling.

Wide range of milling as well as boring feeds permits suitable feed to be selected for variety of operations.

Electric indicator of spindle speeds allows continuous check of speed engaged. Load of main motor can be watched on ammeter. Both instruments are fitted to spindle head cover.

Spindle head and column are easy to set by means of push buttons from operator's post according to scales with verniers.

Safety clutches disengaging feed motor prevent overload of feed drive and thereby also damage to tool.

Metric and Whitworth threads of current sizes can be cut on the machine.

Central lubrication of spindle head, in which most drives are centralized, with light signal indicating failures of lubricating system and pressure lubrication of guideways simplify operations and improve safety of operation.

High grade material of all gears and hardened and, wherever necessary, ground teeth, precision manufacture of splines of sliding gears and spline shafts running in anti-friction bearings and high grade workmanship of all other parts ensure lasting accuracy and high efficiency of machine.

Easy and convenient control of machine by portable push button panel controlling all motors reduces idle times to minimum.

Description

THE SPINDLE HEAD is box shaped and contains the main spindle and the high speed spindle. All the drives, drilling and milling feed assemblies, screw cutting equipment as well as the rapid traverse of the spindles, spindle head and column are centralized in it.

The main drive of the spindle head is powered by a reversible squirrel cage induction motor. A special brake reduces the stopping time of the machine to a minimum when the push button is depressed.

There are two kinds of feeds: boring feeds (in mm per revolution) acting upon the main as well as the high speed spindle, and milling feeds (in mm per min.) moving the spindle head vertically

on the column and the column across the bed. Both kinds of feed are variable within a wide range and arranged in fine steps.

The main spindle is carried in a sleeve with an adjustable tapered bush by which the spindle can be firmly gripped. The front end of this sleeve forms a flange to which milling cutters can be fitted and is carried in a tapered bush with an expanding wedge for accurate adjustment of the bearing play. The thrust is borne by the rear bush provided with threads by which the spindle sleeve with the flange can be moved outward longitudinally by means of a worm gear.

The multi-plate clutches are operated by a push button controlled electric motor.

To the right-hand side of the spindle head an arm is fitted with a guide for the driver bearing of the main spindle.

All parts inside the spindle head are splash lubricated. The oil is circulated by a gear type oil pump driven by its own electric motor.

THE HIGH SPEED SPINDLE has a particularly high speed (720 r. p. m. maximum) which permits sintered carbide tipped tools to be fully utilized at smaller boring diameters. It runs in an accurate, finely adjustable bearing.

THE SCREWCUTTING EQUIPMENT. For screwcutting the spindle has a feeding movement operated by a lead screw driven off the spindle through a gear box with change gears arranged in a gear quadrant. A set of 17 change gears allows the cutting of 22 sizes of metric threads with a pitch from 0.5 to 12 mm or 32 Whitworth threads with 28 to 1 thread per inch.

THE COLUMN is well reinforced with ribs and rests on a large sealing area on the base which moves along the bed. It encloses the counterweight of the spindle head.

THE BED is of ample width and reinforced with ribs. The large guiding surfaces allow perfect guiding and a firm base for the column even with the heaviest loads.

COOLING. The machine is provided with a cooling system consisting of a tank arranged, as a rule, separate from the machine, an electric motor driven pump and piping.

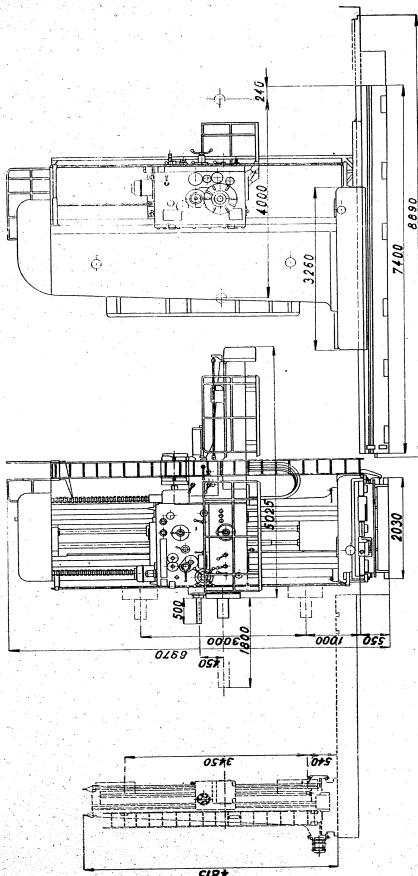
THE CONTROLS of the machine are simple and conveniently laid out. The control of all the motors is centralized, on the one hand, on the spindle head cover, on the other hand on a portable push button panel. This arrangement permits the operator to control most of the movements of the machine directly from his post.

To facilitate changes of tools, adjustments, etc., a special inching push button is provided on the spindle head by means of which the machine is started and only kept running as long as the push button is being held depressed.

THE BACK REST, which is only supplied to order as special equipment, consists of a short bed and a column with the boring bar support. The column of the support moves crosswise on its bed (perpendicularly to the centre line of the main spindle).

Specification

MAIN DIMENSIONS



Diameter of main spindle	mm	200	7½"
Diameter of high speed spindle	mm	80	3½"
Taper in main spindle	Metric 120		No. 3 Morse
Taper in high speed spindle	kpcm	150000	10800 ft. lbs.
Maximum torque on main spindle	kpcm	15000	1080 ft. lbs.
on high speed spindle			
WORKING RANGES			
Maximum diametral boring with main spindle	mm	170	5½"
Maximum depth of boring with main spindle	mm	1000	511"
Maximum depth of boring with high speed spindle	mm	550	17½"
Longitudinal sliding movement of main spindle	mm	100	3½"
Vertical movement of spindle head on column	mm	3000	9'10"
Vertical movement of column on bed	mm	4950	13'11"
SPEEDS			
Number of main spindle speeds			24
Number of high speed spindle speeds			24
Main spindle speeds	t. p. m.	0.9 to 180	
High speed spindle speeds	t. p. m.	3.6 to 720	
FEEDS			
32 boring feeds of main spindle	mm per rev.	0.065 to 4.5	
32 boring feeds of high speed spindle	mm per rev.	0.0265 to 1.18" per rev.	
16 milling feeds of spindle head and column	mm per rev.	0.016 to 1.12	
	mm per rev.	0.0064" to 0.045" per rev.	
	mm per rev.	14 to 450	
	"	" to 17" per rev.	
RAPID TRAVERSE			
Rapid traverse of main and high speed spindle approx.	mm per min.	2630 910	
Rapid traverse of spindle head and column approx.	mm per min.	6½" per min.	
Rapid traverse of spindle head and column approx.	mm per min.	280 210" per min.	
SCREW CUTTING			
22 metric threads with pitches of	mm	6.5 to 12	
32 Whitworth threads with	t. p. m.	28 to 1	
DRIVE			
Main motor: output	kW	25	
speed	t. p. m.	600	
Motor for spindle head and column feed and for rapid traverse output	kW	13	
speed	t. p. m.	1400	
WEIGHT OF MACHINE			
with standard equipment, approx.	kg	69000	152000 lbs
STANDARD EQUIPMENT			
Complete electrical equipment of machine, high speed spindle with drive, screwcutting equipment, cooling equipment with electric motor driven pump, set of spanners for attendance, set of indicating plates and tables on machine, operator's instruction booklet.			
SPECIAL EQUIPMENT			
BACK REST ON BED			
Vertical movement of back rest on bed	mm	1860	5'11"
Vertical movement of boring bar support on column	mm	3450	11'4"
Motor for movement of column on bed: output	kW	1.25	
speed	t. p. m.	1420	
Motor for movement of boring bar support on column: output	kW	1.8	
speed	t. p. m.	2800	
Weight of back rest	kg	8900	18700 lbs

WHEN ORDERING, PLEASE, STATE THE VOLTAGE AVAILABLE FOR THE ELECTRIC MOTORS

The machines are continuously being improved upon. The particular
specifications are therefore not binding in detail.

The machines are continuously being improved upon. The present price lists are therefore not binding in detail.

[View Details](#) [Edit](#) [Delete](#)

STROJEXPORT

PRAHA - CZECHOSLOVAKIA

SPECIFICATION

Working Range

Height of centers mm 1000 637*

Minimum clear distance between centers mm 3150 1024

Maximum swing over carriage mm 2600 1024

Maximum swing over carriage, without rest mm 3000 1024

Maximum height on face plate kg 30000 217000±10%

Spindle

Diameter of spindle in front bearing mm 710 28*

Number of spindles 21

Speed of spindles r.p.m. 0.35 to 21

Taper in spindle 1:10

Distance of tapers in spindle mm 250 97*

Distance of tapers from face plate mm 3140 124

Carriges

Length of carriage mm 1100 437

Range of carriage, per revolution mm 0.125 to 0.005 to 24

Range 11, per revolution mm 0.35 to 0.05 to 24

Range 12, per revolution mm 0.35 to 0.05 to 24

Carriage feed, rapid traverse of carriage, I mm 1 to 40 0.04 to 1*

Longitudinal feeds mm 2200 890

Rapid traverse of carriage on bed, per minute mm 3000 9-10

* Screwcutting by means of Pinion and Rack

Chub metric threads, coarse, on entire turning length

Outer diameter of carriage mm 1300 59

Diameter of carriage at surface speed of 150 meters/ min. tons 50

Carrying capacity of rest at surface speed of 150 meters/min. tons 50

Roller Support

Minimum clear diameter without base mm 2400 1024

Minimum clear diameter without base mm 2000 1024

Minimum clear diameter with base mm 3300 1024

Carrying capacity of support at surface speed of 150 meters/min. tons 50

Boring Equipment

Maximum bore depth in one pass mm 5000 164*

Maximum diameter of boring bar mm 700 274

Boring bar weight kg 12 176 lbs

Range 1, for all types of feeds mm 18

Range 11, per revolution mm 0.125 to 0.005 to 24

to 4.5, per revolution mm 0.35 to 0.05 to 24

Number of feeds 1

Rapid traverse of boring bar bearings on bed, per minute mm 3000 8-10

Depth of boring bar bearings, per minute mm 3000 1000

Quantity of coolant per minute liters 300 60 Imp. Gall.

Drill diameter mm 12 176 lbs

Drive

Motor, direct drive kW 110

Motor, gear drive kW 110

Motor for rapid traverse of carriage kW 8

r.p.m. 1410

Motor for rapid traverse of tailstock

control, 5 minute rating kW 7.5

r.p.m. 1440

Motor for rapid traverse of tailstock sleeve

control, 5 minute rating kW 4.4

r.p.m. 1440

Weights and Dimensions

Face space required by machine with length of 15000 mm, width of 22300 mm, height mm 6000 22300 1611 7710

Net weight of machine with length of 15000 mm, approx. kg 185 000 407 000 lbs

Sanitized Copy Approved for Release 2010/09/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

STROJEXPORT

STANDARD EQUIPMENT

1 face plate with 4 jaws, present on spindle
1 complete front carriage
1 carriage frame
1 carriage with 4 roller supports
1 tailstock for dead center
1 steady rest, 1500 mm, 50°, adjustable

1 gear type oil pump for lubrication of gear box

1 gear type oil pump for lubrication of headstock

2 longitudinal feeds

1 set of spindles, cranks, indicating plates and tables necessary for attendance of machine.

Complete equipment

1 carriage, 110 KW, 50/50 r. p. m., with starting clutch

2 motors for rapid traverse of carriage, 3 kW 3/min., 1410 r.p.m., one motor for each carriage

1 motor for rapid traverse of carriage, 2.2 kW, 1400 r.p.m., 1440 r.p.m.

1 motor for rapid traverse of tailstock, 1.5 kW 3/min., 2700 r.p.m.

1 main contactor cabinet with appropriate switch and protective and signaling equipment

2 contactor cabinets of carriage with appropriate switch and protective equipment

1 contactor frame of tailstock with switch and protective equipment

1 contactor frame of tailstock with switch and protective equipment

1 ammeter

1 speed indicator with transmitter dynamo

2 vibration guards with signal lights

1 signaling thermometer with switch and acoustic signaling equipment

1 signal lamp

2 publication panels on tailstock

2 portable push-button boxes for control of headstock and carriage, current release line and wiring material

1 material for carriage

1 material for carriage

1 material for tailstock

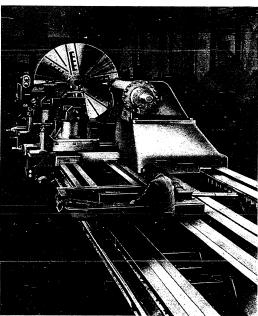
1 material for tailstock

1 material for carriage

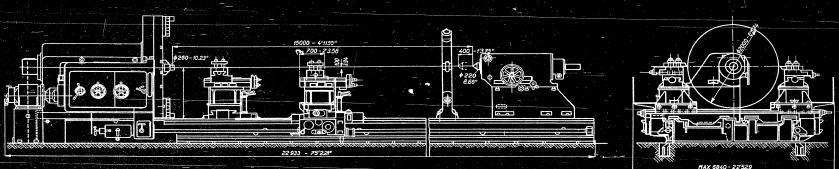
Center Lathe
S 3150-D4

The machine is designed for the utilization of cemented carbide tips. The machine has a high feed rate, develops a high torque on the face plate, and has a high feed moment.

The machine has a bed with four guideways. On the two front guideways the front carriages are moving, on the two rear guideways the rear carriages, and the rest and tailstock are also fitted on them so that the front carriages can travel through the entire length past the rear carriages, the rest and the tailstock. Every carriage has all the mechanisms for changing the rate, direction, and sense of feed so that each carriage can work independently. The front as well as the rear carriages have their independent drives from a feed shaft. The machine is driven by a slip-ring induction motor without brush lifting device.



Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5



LUBRICATION. The headstock and carriage are centrally lubricated. An oil strainer accessible from outside and a lubrication guard with a light signal equipment are fitted into the lubrication circuit of the headstock. When the headstock lubrication does not operate a red light burns and the main motor cannot be started. When the lubrication fails in the course of operation the main motor stops automatically.

CONTROL. The machine is remote-controlled by push-buttons and can be controlled from the headstock as well as from the individual carriages. The clearly laid out hand wheels for the changing of spindle speeds and levers, arranged directly on the individual carriages, for the changing of rates of feed contribute to the easy, convenient and simple operation of the machine.

STANDARD EQUIPMENT

1 face plate 1600 mm (62") diameter with 4 jaws, pressed on to spindle (for Type S 1600 D3)

1 face plate 2000 mm (68") diameter with 4 jaws, pressed on to spindle

1 face steady 800 mm (27") diameter (for Type S 1600 D3)

1 fixed steady 1000 mm (33") diameter (for Type S 2100 D3)

2 carriers with 30° point and Morse 100 taper

1 set of tools for nutcracking

1 set of tools for pumping

1 combination type oil strainer

1 set of spanners, cranks, operating plates and tables, operators instruction booklet

ELECTRICAL EQUIPMENT

1 main motor with starting clutch

1 motor for rapid traverse of carriage on bed

1 motor for rapid movement of tailstock on bed

1 motor for rapid movement of tailstock sleeve

1 motor for drive of lubricating pump

1 contactor box with appropriate contactors

and protective equipment

1 lubrication guard with signal lights

1 tachometer

push-buttons for remote control of motors on headstock, carriage slide and tailstock

1 spot light with plug

SPECIAL EQUIPMENT

Type S 1600 D3 S 2100 D3

Additional carriage with complete electrical equipment, approx. kg 6500 (14000 lbs) kg 6400 (11800 lbs)

Additional carriage with complete electrical equipment, approx. kg 6500 (14000 lbs) kg 6400 (11800 lbs)

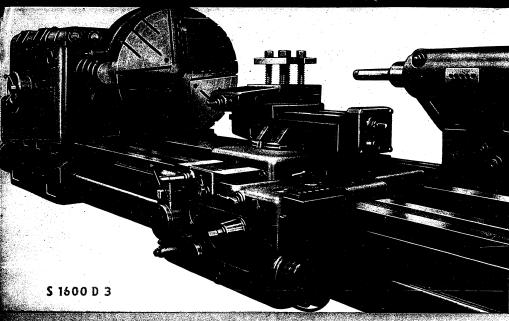
Additional carriage with complete electrical equipment, approx. kg 6500 (14000 lbs) kg 6400 (11800 lbs)

Additional carriage with complete electrical equipment, approx. kg 6500 (14000 lbs) kg 6400 (11800 lbs)

Additional carriage with complete electrical equipment, approx. kg 6500 (14000 lbs) kg 6400 (11800 lbs)

Specification

	S 1600 D3	S 2100 D3
WORKING SPACES		
Distance between centers over bed	mm 1600 6' 9"	mm 2100 6' 9"
Height of center of carriage	mm 1300 4' 3 1/2"	mm 1700 5' 6 1/2"
Height of center of tailstock	mm 2000 6' 6 1/2"	mm 2400 7' 10 1/2"
Distance, center to center	metres 6, 8, 10, 12, 15 19 5/8", 22 5/8", 25 5/8", 28 5/8"	
Maximum distance between centers (without attachment)	kg 36000 61000 lbs	kg 36000 61000 lbs
Maximum weight on each slide	kg 70000 30000 D. lbs	
HEADSTOCK		
Handle speeds arrangement in 24 steps	r.p.m. 0.75 to 1400 Metric 100	4.6 to 90
Speed of rotation of spindle	r.p.m. 1000	
Diameter of spindle in front bearing	mm 1600 6' 9"	mm 2100 6' 9"
Spindle taper	Morse 100	
CARTRIDGE		
20 handle speeds arranged in 3 ranges:		
Lat range — 30 feeds at all spindle speeds	mm per rev. 0.8 to 5.6	0.0016 to 0.1127 per rev.
20 feed speeds at all handle speeds	1.2 to 10	0.0016 to 1.27 per rev.
20 cross feeds	mm per rev. 0.8 to 1.5	0.0016 to 0.1979 per rev.
Handle speeds arrangement	kg 4000 8800 lbs	kg 4000 8800 lbs
SCREWDRIVING BY MEANS OF CHANGE GEARS		
Tools	r.p.m. 1000	2
22 metric threads, pitch .5	mm 1000	1 to 60
22 metric threads, pitch .7	mm 1000	1 to 60
22 metric threads, pitch .8	mm 1000	1 to 60
22 metric threads, pitch .9	mm 1000	8 times normal
TAILSTOCK		
Tools in tailstock sleeve	mm 1000 394" Metric 300	
Tools in tailstock sleeve	mm 1000 394" Metric 300	
Spindle in tailstock sleeve	mm 1000 394" Metric 300	
Spindle movement of tailstock sleeve	mm per min. 1400	4.5° per min.
FIXED SPINDLE		
Mounting cover sleeve	mm 800 2' 7 1/2" mm 1000 3' 3 1/2"	
DRIVE		
Motor:		
output	kW 54	
speed	r.p.m. 1000	
Motor for rapid traverse of carriage:		
output	kW 2.5	
speed	r.p.m. 1600	
Motor for rapid movement of tailstock on bed:		
output	kW 1.2	
speed	r.p.m. 1600	
Motor for rapid movement of tailstock sleeve:		
output	kW 0.5	
speed	r.p.m. 2700	
WEIGHTS AND DIMENSIONS		
Weight of machine with one carriage, standard equipment:		
for 400 mm (15 3/4") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 800 mm (29 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 1200 mm (47 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 1600 mm (52 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 2000 mm (66 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 2400 mm (79 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 2800 mm (92 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 3200 mm (105 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 3600 mm (118 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 4000 mm (131 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 4400 mm (144 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 4800 mm (157 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 5200 mm (170 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 5600 mm (183 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 6000 mm (196 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 6400 mm (209 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 6800 mm (222 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 7200 mm (235 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 7600 mm (248 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 8000 mm (261 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 8400 mm (274 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 8800 mm (287 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 9200 mm (300 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 9600 mm (313 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 10000 mm (326 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 10400 mm (339 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 10800 mm (352 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 11200 mm (365 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 11600 mm (378 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 12000 mm (391 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 12400 mm (404 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 12800 mm (417 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 13200 mm (430 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 13600 mm (443 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 14000 mm (456 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 14400 mm (469 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 14800 mm (482 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 15200 mm (495 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 15600 mm (508 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 16000 mm (521 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 16400 mm (534 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 16800 mm (547 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 17200 mm (560 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 17600 mm (573 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 18000 mm (586 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 18400 mm (599 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 18800 mm (612 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 19200 mm (625 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 19600 mm (638 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 20000 mm (651 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 20400 mm (664 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 20800 mm (677 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 21200 mm (690 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 21600 mm (703 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 22000 mm (716 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 22400 mm (729 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 22800 mm (742 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 23200 mm (755 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 23600 mm (768 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 24000 mm (781 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 24400 mm (794 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 24800 mm (807 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 25200 mm (820 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 25600 mm (833 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 26000 mm (846 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 26400 mm (859 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 26800 mm (872 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 27200 mm (885 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 27600 mm (898 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 28000 mm (911 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 28400 mm (924 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 28800 mm (937 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 29200 mm (950 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 29600 mm (963 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 30000 mm (976 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 30400 mm (989 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 30800 mm (1002 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 31200 mm (1015 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 31600 mm (1028 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 32000 mm (1041 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 32400 mm (1054 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 32800 mm (1067 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 33200 mm (1080 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 33600 mm (1093 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 34000 mm (1106 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 34400 mm (1119 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 34800 mm (1132 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 35200 mm (1145 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 35600 mm (1158 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 36000 mm (1171 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 36400 mm (1184 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 36800 mm (1197 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 37200 mm (1210 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 37600 mm (1223 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 38000 mm (1236 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 38400 mm (1249 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 38800 mm (1262 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 39200 mm (1275 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 39600 mm (1288 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 40000 mm (1301 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 40400 mm (1314 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 40800 mm (1327 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 41200 mm (1340 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 41600 mm (1353 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 42000 mm (1366 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 108000 lbs
for 42400 mm (1379 1/2") between centres, approx.	kg 46000 102000 lbs	kg 48000 10800



S 1600 D 3

HIGH SPEED CENTER LATHES

TYPE

STUDIO STYLING

are machines intended for very heavy turning work. Both are designed on the same basic lines. They are machines for a wide range of speed, speed and feeds arranged in fine steps and can therefore be used to great advantage for cutting carbide tipped tools as well as for work with wide tools and tools of special construction or for steel of high strength.

THE OUTSTANDING FEATURES ARE:

- High power main drive motor
- High spindle speeds with a wide range (1:200)
- Large number of feed rates arranged in fine steps
- High rigidity of design
- Heavy and quick control of machine from operator's post
- Large working space around the machine
- High-grade materials and workmanship of statically and dynamically stressed parts

DESCRIPTION:

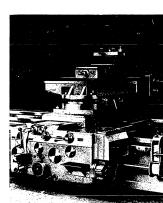
THE DRIVE. The machine is driven by a three-phase squirrel cage motor through a starting clutch set for the shortest starting period, forward and reverse, and equipped with an automatic, adjustable, electro-magnetically controlled brake for quick stopping of the drive. The motor is controlled by push-buttons arranged on the headstock and on the individual carriages. The latching of the spindle is controlled by a push-button on the headstock. When it is operated the brake is simultaneously released.

THE BED is wide and reinforced with ribs. It has large passages for the chips which are guided into banks in a channel under the machine. Due to this arrangement the work on the machine need not be stopped to remove the chips. The bed has 3 flat guideways permitting the carriages to move freely past the steadies and tailstock over their entire length of travel.

THE HEADSTOCK. The power is transmitted from the electric motor through the starting clutch and sliding gears directly to the sturdy cast steel face plate with a gear rim. The face plate is pressed on to the end of the spindle. The gears are made of special steel and have hardened and, wherever necessary, ground teeth. All laysharts run in anti-friction bearings.

THE SPINDLE. Two of the radial bearings of the spindle have divided cylindrical bearing shells. The thrust in either direction is taken up by anti-friction bearings. No gears are keyed to the spindle so that its movement is absolutely smooth.

THE CARRIAGES are provided with their own feed boxes and motors for rapid traverse. The longitudinal and cross feeds are engaged by multi-plate clutches which, at the same time, act as safety clutches so that the feeds may be changed at will, even while the tool is in the cut. When the power feed is disengaged, which is done by a single lever, the various movements can immediately be operated by hand.



Carriage of Type S 2000 D3 Lathe

The rapid traverse may be engaged in either direction even while the working feed is engaged. Each carriage can be equipped for screw-cutting on the entire turning length. The carriage is guided on the front guideway and on one half of the centre guideway and clears the steady as well as the tailstock.

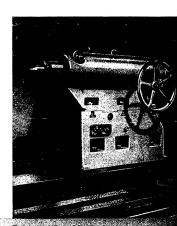
THE TAILSTOCK is provided with a motor for the rapid movement on the bed and a motor for the movement of the tailstock sleeve. The fine movement of the sleeve is operated directly. The hand and power movement of the tailstock sleeve are entirely independent.

The standard sleeve is mounted by a sleeve with a live center which is available as special equipment.

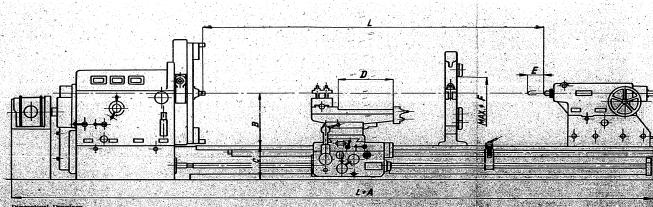
THE STEADIES are of the two-part type, enclosed. The steady for the maximum diameter has five jaws; the one for smaller diameters 4 jaws. The jaws are either fitted with sliding shank or with rollers. The rollers run in large anti-friction bearings and their surface has a glass-like hardness.

SCREW CUTTING. Metric and Whitworth threads with current pitch can be cut on the machine on the entire turning length. The screwcutting is done by a lead screw with an independent drive. The pitch of the thread is set by means of change gears. For very coarse threads up to a pitch of 400 mm or 16° the machine is provided with a speed raising gear with an 8:1 ratio.

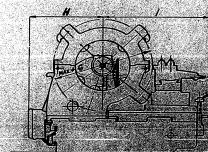
THE TAPER TURNING ATTACHMENT is supplied for the machine as special equipment and permits tapers to be turned on the entire length of the center. The taper is set by means of change gears, which limit the rate of the longitudinal carriage feed with the rate of the longitudinal feed of the swivelled top slide. The top slide is accurately set by means of a template.



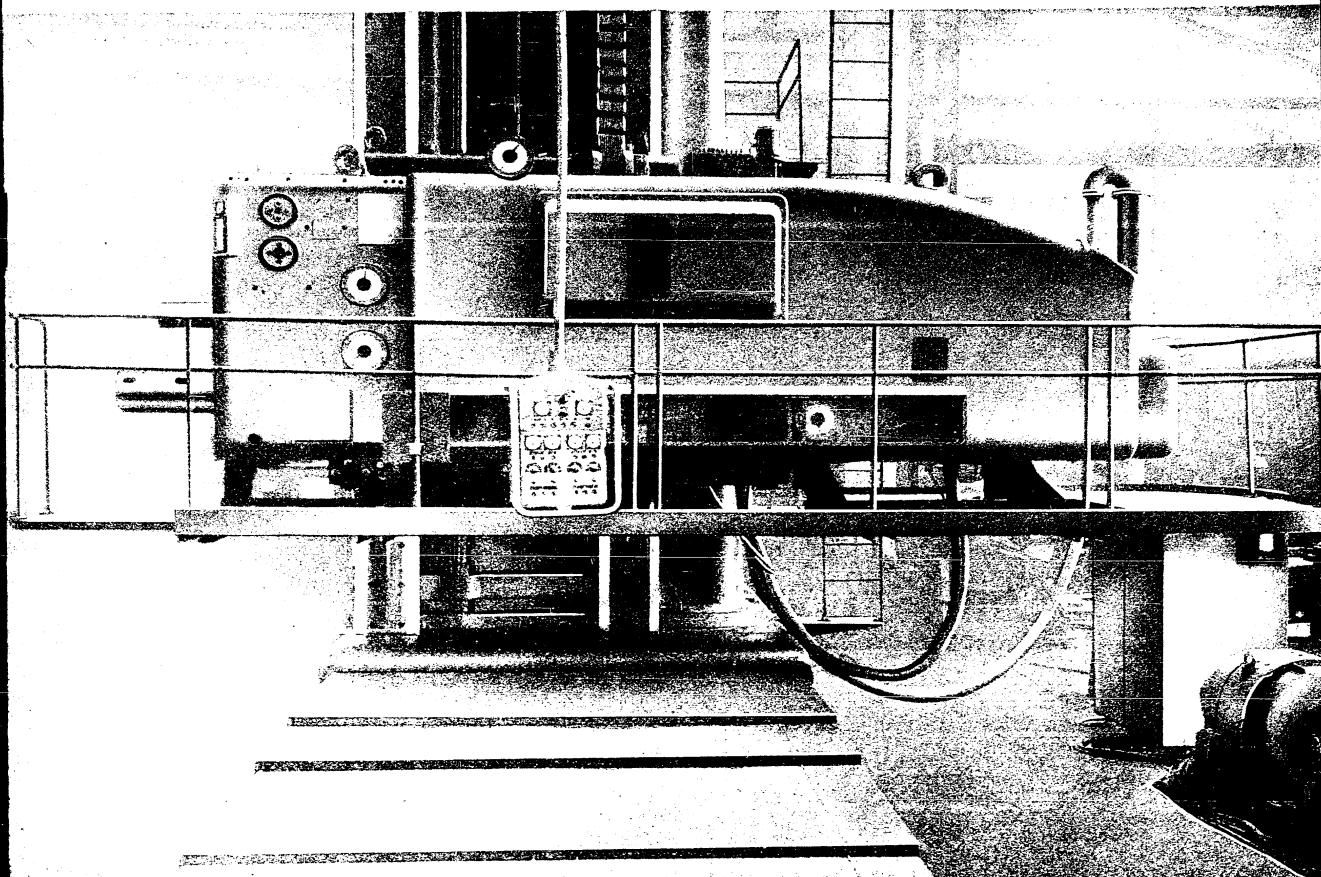
Tailstock of Type S 2000 D3 Lathe



Dimensioned Drawing

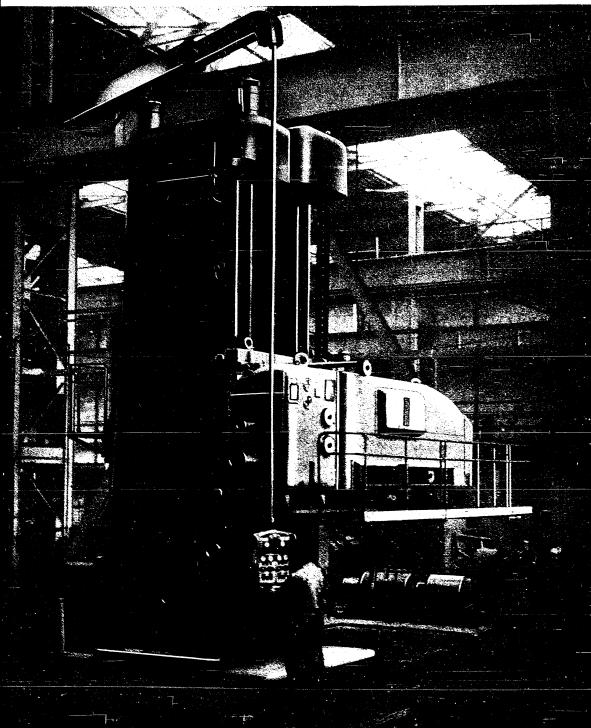


STROJEXPORT



**WAAGERECHT-BOHR-
UND FRÄSWERK IN PLATTENAUSFÜHRUNG
MODELL WD 250**





WAAGERECHT-BOHR- UND FRÄSWERK MODELL WD 250

Die Maschine ist für das Bohren, Ausbohren und Fräsen an großen und schweren Werkstücken bestimmt.

Ihre Konstruktion wurde gegenüber den bestehenden Ausführungen auf ganzlich neuen Grundlagen gefertigt.

Die Maschine hat zwei Spindeln, die Hauptspindel und die über ihr angeordnete Schnelllaufspindel. Ihre hohen Drehzahlen erweitern bedeutend den Arbeitsbereich und die Anwendung der Maschine bei der Schnellbearbeitung.

Die Maschine wird in Rechtsausführung hergestellt, d. h. der Standfuß mit Spindelstock an der rechten Seite, die Aufspannplatte mit dem Werkstück an der linken Seite, von der Bedienungsstelle aus gesehen.

HAUPTVORZÜGE:

Hauptantrieb durch Gleichstrommotor mit stetigem regelbarer Drehzahl.

Spindelstock mit beiden Spindeln in waagerechter Richtung verschiebbar.

Stetige Schaltung der Vorholze durch Kommutatormotoren, unabhängig von den Spindeldrehzahlen.

Selbständige Vorholbeschleunigung.

Fernsteuerung der Maschine.

Selbsttätige Spanneinheiten.

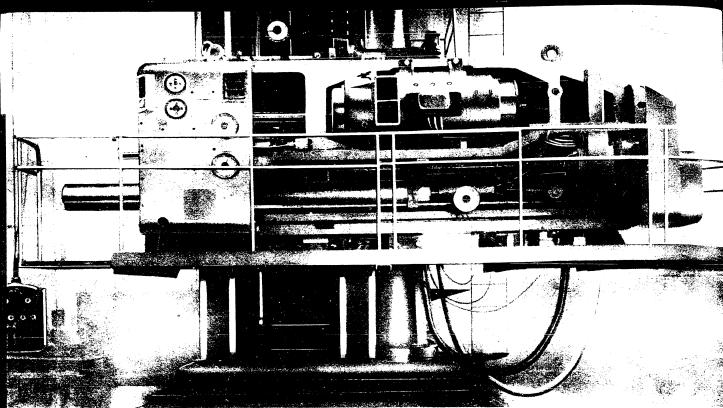
Scheibenfeinmutterzüge.

Genaues Einstellen der Maße mittels Tippvorrichtung.

Selbsttätige periodische Schmierung der Führungsläden.

Minimale Abschöpfung der Führungsläden.

Gewindeschneideeinrichtung.



BESCHREIBUNG DER MASCHINE:

SPINDELSTOCK:

Im Spindelstock sind die Motoren für den Antrieb der Spindel und des Vorschubmechanismus, die Übersetzungen und Getriebe für die Spindeln, die Gewindesteckleinrichtung, die Scheibenmechanismen für die Fertigstellungen sowie die Spanneinheiten für das Sichern der Lagen angeordnet. Der Spindelstock ist mit einer Hauptspindel und einer über ihr angeordneten Schnellauflaufspindel ausgestattet. Die Schnellauflaufspindel vergrößert den Arbeitsbereich und dadurch die Ausnutzung der Maschine.

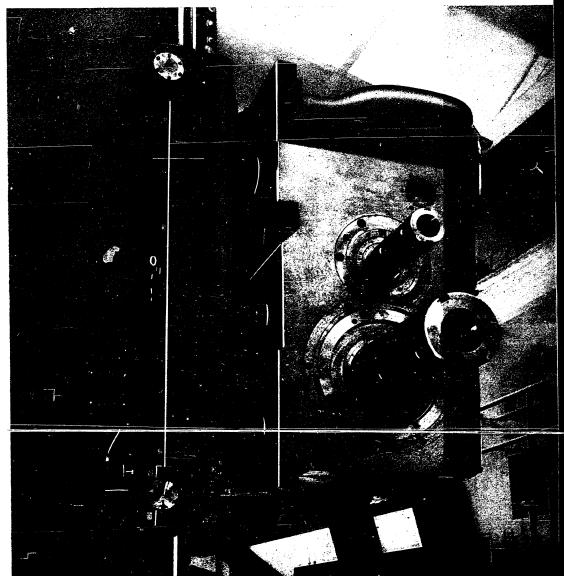
Beide Spindeln sind in zweireihigen Rollenlagern mit möglicher Feineinstellung des Spieles verschen.

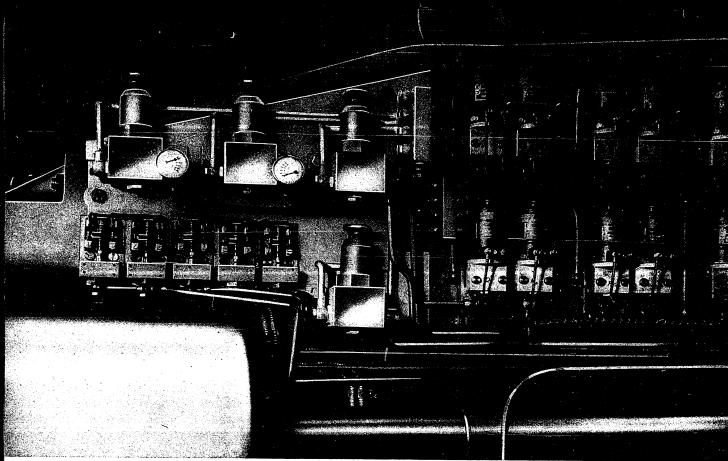
Der Spindelstock ist im rückwärtigen Schlitten, mit dem er in senkrechter Richtung am Standier fährt, waagerecht verschiebar. Diese Konstruktion erhält erheblich die Stärke und dadurch auch die Arbeitseigenschaft nicht nur beim Fräsen, sondern auch beim Ausbohren mit weit herausgehendem Werkzeug. Ein weiterer Vorteil dieser Konstruktion des Spindelstocks besteht in der gleichzeitigen Verschiebung der Hauptspindel und der Schnellauflaufspindel und im Erzielen des nachträglichen Hubes ohne Verstellung des Führungslagers.

WD
250

VORSCHÜBE:

Die Maschine ist mit maschinellen Quervorschüben des Standers am Bett, mit maschinellen Senkrechtvorschüben des Spindelstocks am Standier und mit maschinellen Vorschüben beider Spindeln und des Spindelstocks in waagerechter Richtung ausgestattet. Die angeführten Vorschübe haben ihre eigenen selbständigen, mit Kommutatormotoren ausgestatteten Vorschubeinheiten. Außer den Arbeitsvorschüben ist die Maschine auch mit Elfgängen in allen Richtungen versehen. Die Vorschübe sind stufenlos, unabhängig von der Drehzahl der Arbeitsspindeln regelbar. Die Vorschubeinheiten sind unmittelbar bei den Transportschrauben, zugeschraubt; beim Ritzel angeordnet, so daß lange Wellen mit den zugehörigen Übertragungsmechanismen entfallen. Das Schalten der Vorgelege erfolgt pneumatisch mittels elektromagnetisch gesteuerten Ventile.





ANTRIEB:

Den Hauptantrieb besorgt ein Gleichstrommotor mit stufenloser Regelung der Drehzahlen. Der Motor wird von einem Ward-Leonard Aggregat mit einem Regelbereich von 1:10 gespeist. Dieser Bereich wird mit Hilfe eines dreistufigen verzahnten Vorgeleges auf 1:200 erhöht. Das Schalten der Vorgelege erfolgt pneumatisch durch elektromagnetisch gesteuerte Verteilverventile. Nach dem Ausschalten wird der Auslauf der Maschine selbsttätig durch Gegenstrom abgebremst.

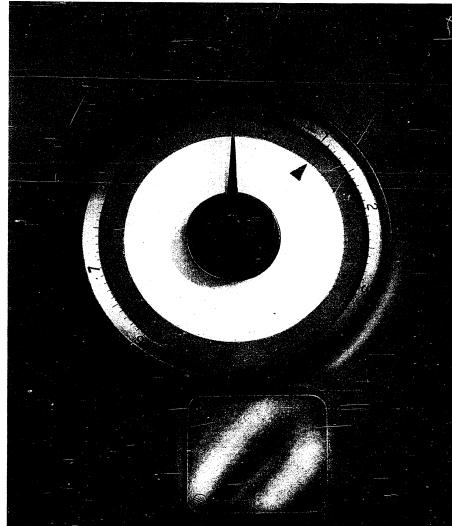
FERNSTEUERUNG DER MASCHINE:

Kein einzelnes Bedienelement der Maschine wird handbetätigt. Die ganze Bedienung ist in einem Steuerpendel mit Druckknöpfen konzentriert, deren Umstellung in die verlangte Lage in waagerechter und senkrechter Richtung ebenfalls elektrisch erfolgt. Das Schaltgut dieses Kastens enthält die Hebel, Druckknöpfe, Drehzahlmesser und Kontrolllampen. Diese Bedienelemente steuern die elektromagnetischen Ventile der pneumatischen Servozyylinder für das Verschieben der Zahnradvorgelege, zum Spannen der beweglichen Teile der Maschine mit Hilfe besonderer Spanneinheiten für die Verwahl, das Ingangsetzen oder Stillsetzen der Vorschübe und Eingänge und für das Einstellen der verlangten Drehabgrößen oder Vorschübe mit Hilfe der Servomotoren gemäß Drehzahldarsteller.



SCHEIBEN-FERNMESSGERÄTE:

Die bisherigen unübersichtlichen und ungenauen Maßstäbe mit Nossen wurden durch Scheibenmesser ersetzt, die ein Ablesen des zurückgelegten Weges beider Spindeln und des Spindelschlittens in waagerechter Richtung, des Spindelstockes am Ständer in senkrechter Richtung und des Ständers quer am Bett mit einer Genauigkeit von 0,02 mm ermöglichen.

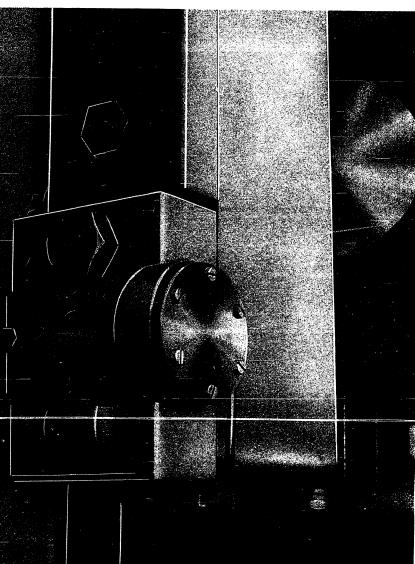


EINSTELLEN DES WERKZEUGES

Die genaue Werkzeugeinstellung zum Schnitt wird durch die Tippvorrichtung ermöglicht. Die Vorschub-Kommutatormotoren sind nur während des Niederdreiecks der entsprechenden Druckknöpfe in Tätigkeit und ermöglichen das Einstellen der gewünschten Werkzeuglage mit einer Genauigkeit von 0,02 mm.

SELBSTÄTIGE SPANNEINHEITEN:

Alle verschleißbaren Teile der Maschine sind mit Spanneinheiten versehen, die ihre genaue Lage sichern. Außer Tätigkeit werden nur jene Einheiten gesetzt, die zu dem Teil der Maschine gehören, deren Vorschub gerade eingeschaltet ist.

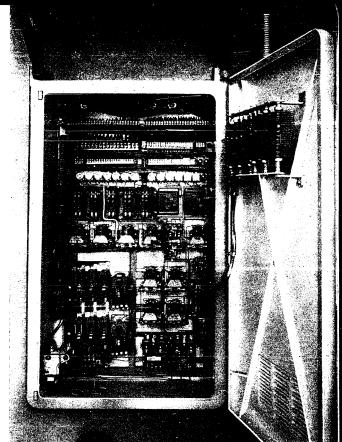


SCHMIERUNG:

Die Übersetzungsgetriebe im Spindelstock und in den Vorschubeinheiten werden mittels eigener Schmierpumpen, deren Tätigkeit durch Lichtsignalisation kontrolliert wird, umlaufgeschmiert. Die Führung des Spindelstocks und aller Vorschubeinheiten mittels wird Druckpumpen geschmiert, die gleichzeitig beim Ingangsetzen des entsprechenden Vorschubes eingeschaltet werden. Die Hauptführungsbahnen werden periodisch selbsttätig durch Pumpen in Intervallen geschmiert, die nach Bedarf durch ein Zeitrelais eingestellt werden können.

MINIMALE ABNÜTZUNG DER FÜHRUNGSFÄLCHEN:

Um eine Abnutzung oder ein Verreiben der Führungsflächen zu vermeiden, ist die Führung des Ständerunterstazes mit Gleitstellen aus speziellem Kunststoff versehen. Die Führung am Bett ist außerdem noch durch bewegliche einschiebbare Abdeckungen geschützt. Der Schlitten des Spindelstocks wird am Ständer auf angeschrägten gehärteten und geschliffenen Stahlleisten verschoben.



GEWINDESCHNEIDEINRICHTUNG:

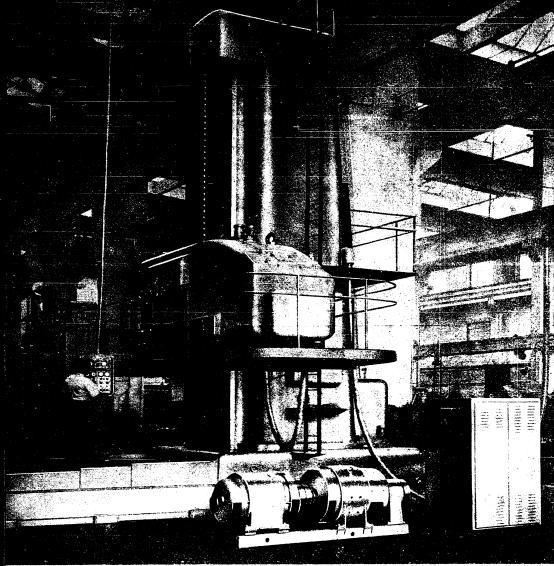
Zum Schneiden von Gewinden ist die Hauptspindel mit einer Einrichtung ausgestattet, die aus der zwangsläufig von der Spindel über einen Getriebezahn mit Wechselräder und Schere angetriebenen Transportschraube besteht.

STÄNDER:

Der Ständer ist von Kastenform und reichlich verript. Im Hohlräum des Ständers bewegt sich ein Gegengewicht zum Entlasten des Spindelstocks. Die Kästen mit den elektrischen Apparaten sind an der Rückwand und an der Seitenwand des Ständers angebracht. Der Vorschub des Ständers am Bett erfolgt mit Hilfe eines Ritzels und einer Zahnräste.

BETT:

Das Bett ist ausreichend breit und mit breiten Führungsflächen versehen, die eine einwandfreie Führung und sichere Stütze des Ständers auch bei größten Belastungen gewährleisten.



KÜHLUNG:

Die Kühlung erfolgt durch eine Umlaufkühlleinrichtung. Den Umlauf der Kühlflüssigkeit besorgt eine elektrische Zentrifugalpumpe mit Rohrleitung, mittels der die Kühlflüssigkeit aus dem außerhalb der Maschine angebrachten Behälter an die Arbeitsstelle gebracht wird.

SETZSTOCK DER BOHRSTANGE:

Der Setzstock besteht aus dem auf die Aufspannplatte aufgestellten Bett und dem Ständer mit dem Stützlager für die Bohrstecke. Die Eilverstellung des Ständers auf dem Bett und des Lagers am Ständer erfolgt maschinell und beide Vorrichtungen sind mit einem eigenen Motor ausgestattet. Die Feineinstellung erfolgt von Hand. Die eingestellten Entfernungswerte werden von Scheiben-Fernmeßgeräten mit einer Genauigkeit von 0,02 mm angezeigt.

NORMALZUBEHÖR:

Betriebsanleitung: Maschinenschilder, Satz Schlüssel, Schmierpresse, Keile, Austreibkeile, Werkzeugkasten, Ge-
windeschneidvorrichtung.

SONDERZUBEHÖR:

- 1. Elektroausstattung:** a) Maschine
b) Setzstücke
c) Kühlung
d) Drehtisch
e) Planscheibe

III. Geräte:

- b) Bohren und Fräsen von schrägen Flächen
in drei Ausführungen (Größen)
 - c) Flächenschleifen
 - d) Innenschleifen
 - e) Bohren von kegeligen Öffnungen
 - f) Verlängerungen für Geräte
 - g) Optische Vorrichtung für das Einstellen
der Sägeteile.

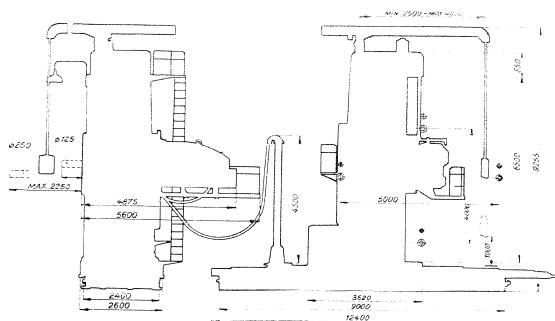
- II. a) Setzstock der Bohrstange
- b) Kühlung

- c) Drüchtisch
 - d) Aufspauplatte

IV. Werkzeuge:

 - a) Bohrstangen mit Büchsen für den Setzstock
 - b) Stahlhalter
 - c) Ausbohrköpfe
 - d) Fräskäpfe
 - e) Frässäume
 - f) Universalwerkzeuge

V. a) Satz Ersatzteile für den mechanischen Teil der Maschine
 b) Satz Ersatzteile für die Elektroausrichtung der Maschine

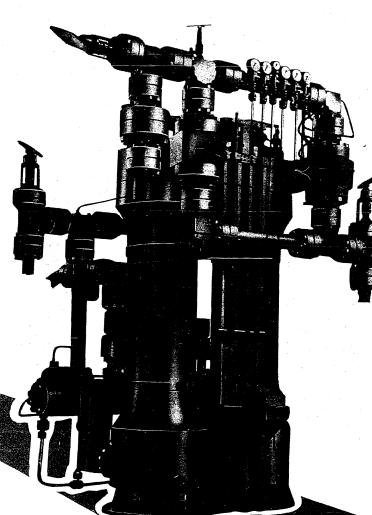


TECHNISCHE HAUPTANGABEN:**WD
250**

Durchmesser der Hauptspindel	mm 250
Durchmesser der Schnelllaufspindel	mm 125
Kegel in der Hauptspindel	metr. 140
Kegel in der Schnelllaufspindel	metr. 80
Größtes Drehmoment an der Achse der Hauptspindel	kgem 300 000
Größtes Drehmoment an der Achse der Schnelllaufspindel	kgem 15 000
Größte Ausdrehlänge mit Hauptspindel	mm 2250
Größte Ausdrehlänge mit Schnelllaufspindel	mm 630
Vorschub des Spindelstockschlitzens	mm 500
Senkrechter Vorschub des Spindelstocks am Ständer	mm 3000
Vorschub des Ständers am Bett	mm 3000
Drehzahlen der Hauptspindel	U/min 2 - 100
Drehzahlen der Schnelllaufspindel	U/min 6,25 - 1250
Bohrvorschübe (Hauptspindel, Schnelllaufspindel, Schlitzen) stufenlos	mm/min 0,6 - 780
Fräsvorschübe (Spindelstock senkrecht, Ständer waagerecht) stufenlos	mm/min 0,6 - 780
Erläut.	mm/min 1200
Gewinde-schneiden mit Bohrspindel:	
21 metrische Gewinde, Steigung im Bereich von	mm 0,75 - 12
32 Whitworth-Gewinde, Steigung im Bereich von	Ginge/J" 28 - 1
Leistung des Hauptmotors	kW 75
Leistung des Kommutatormotors für die Fräsvorschübe (bei größter Drehzahl)	kW/U max. 8/3150
Leistung des Kommutatormotors für die Bohrvorschübe (bei größter Drehzahl)	kW/U max. 4,4/3120
Grundröhrläche der Maschine	mm 12500 x 6000
Höhe der Maschine	mm 9300
Gewicht der Maschine	kg 105 000

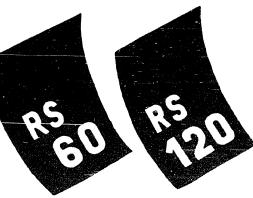
Bei Bestellung bitten wir, die Betriebsspannung für die Elektromotoren anzugeben.
 Die Maschinen werden ständig verbessert.
 Die Angaben im Prospekt sind daher in Einzelheiten unverbindlich.

STROJEXPORT
P R A H A — T S C H E C H O S L O W A K E I

**TECHNOEXPORT****REKUPERATOREN TYPE RS 60
UND RS 120**

Sanitized Copy Approved for Release 2010/08/18 : CIA-RDP81-01043R000700220010-5

REKUPERATOR TYPE RS



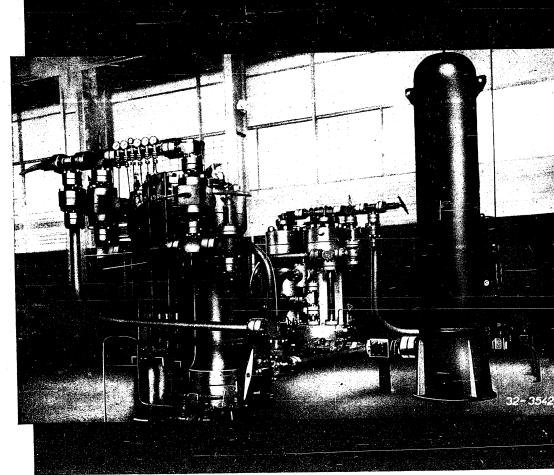
Die Rekuperatoren sind Teile der Anlagen zur Reinigung des Wasserstoffs von Kohlenmonoxid und dienen dazu, die regenerierte (reine) Kupferammoniaklösung bei hohem Druck in den Gaswäscher zu pumpen, wobei sie zu ihrem Antrieb die Druckenergie der verunreinigten Lösung verwerten, die noch mit hohem Druck aus dem Gaswäscher abgeführt wird.

Durch Verwertung der Energie der abgeführten Lösung werden ungefähr 80% der in der geförderten Frischlösung enthaltenen Energie eingespart. Ohne Verwendung der Rekuperatoren wäre dieser Energieanteil von 80% verloren.

Der Rekuperator ist eine vertikale Hochdruck-Kolbenpumpe: sie besitzt zwei Zylinder mit Differentialkolben, deren Wechselbewegung durch einen Regelmechanismus und eine Steuervorrichtung betätigt wird. Einen unerlässlichen Bestandteil des Rekuperators bildet eine Kreiselpumpe mit elektromotorischem Antrieb zur Füllung der Zylinder mit Frischlösung, weiters ein Windkessel zum Ausgleich plötzlicher Geschwindigkeitsänderungen in der Füll-Leitung und eine Hochdruck-Kolbenpumpe mit elektromotorischem Antrieb zur Ergänzung des Mengenunterschiedes der benötigten verunreinigten und der geforderten reinen Lösung.

Die Nennleistung des Rekuperators kann verringert und die Arbeitsverhältnissen angepasst werden, die von der Aufrechterhaltung eines konstanten Flüssigkeitsstandes im Gaswäscher abhängig sind; hiebei ist keine besondere Vorrichtung am Rekuperator selbst erforderlich.

Die Hochdruckzylinder bestehen aus Schmiedestahl und sind für einen Betriebsdruck von 340 atü dimensioniert. Sie sind an beiden Enden verstärkt und mit Stiftschrauben mit kugelförmigen Unterlagen und Muttern versehen, die zur Befestigung der geschmiedeten Deckel dienen. Die Dornschrauben weisen Öffnungen auf, in die Messstabchen zur Bestimmung der Montagevorspannung der Schrauben eingeschoben sind. Die Abdichtung der Deckel wird durch Einchleifen der Auflageflächen erreicht. Die Kolben sind aus Schmiedestahl angefertigt und besitzen zwei mit Lagermetall ausgegossene Führungsringe und weiters einen Ring mit Nuten für die gesäuerteren Kolbenringe. Der Kolben wird in heißem Zustand auf die Kolbenstange aufgezogen, deren Ver-



längerung durch eine im oberen Deckel befindliche Öffnung hindurchgeht, die durch eine Stopfbüchse abgedichtet ist. Die Dichtung in jeder Stopfbüchse besteht aus einer Spezialmanschette aus künstlichem Kautschuk. Allfällige Undichtigkeiten können mittels Schaugläsern in der Abflussleitung von der Stopfbüchse kontrolliert werden. Zur Vermeidung von Stößen wird die Kolbenbewegung in den Endlagen durch Drosselung der Förderflüssigkeit gedämpft. Die Drosselung erfolgt durch auf der Kolbenstange befindliche kegelförmige Flächen, die in den Endlagen in entsprechende Aussparungen im oberen oder unteren Zylinderdeckel einfallen.

Der Anschluss der Rohrleitungen und Armaturen wird mittels Flanzchen und Stiftschrauben durchgeführt, die Verbindungsstellen werden mit Metall-Linsen abgedichtet. Der Regelmechanismus besteht aus einem drehbaren auf das Ende der Kolbenstangen gelagerten Bügel, in dem die Enden der Gliederketten festgehalten sind, die über Rollen geführt werden und am unteren Ende Gewichte tragen. Die Gewichte werden in einer geschweißten Eisenkonstruktion geführt und stoßen auf Anschläge, die an den Bewegungszugstangen verstellbar befestigt sind. Die durch Gegengewichte ausgelasteten Bewegungszugstangen sind mit Mitnehmern versehen, die mittels eines Umschaltkastens den Vorsteuerschieber wechselseitig umschalten. Der Vorsteuerschieber besteht mit Hilfe von 4 Rückhalte-, 4 Drossel- und 2 Differentialventilen

zwei Hauptsteuerschieber, die den Zu- oder Abfluss der Lösung unter den Kolben des Rekuperators regeln. Die Steuervorrichtung regelt den Gang der Kolben darart, dass die Förderung der reinen Lösung nicht unterbrochen wird, d. h. dass, wenn sich ein Kolben der oberen Endlage nähert, auch der zweite Kolben sich bereits in der Richtung nach oben zu bewegen beginnt. Das Füllen der Zylinder mit der regenerierten Lösung erfolgt durch die Niederdruck-Kreiselpumpe wechselweise über Rückschlagventile. Der Windkessel und die Füll-Leitung (Niederdruckleitung) sind mit Sicherheitsventilen ausgestattet. Der Rekuperator ist mit 1 Niederdruck- und 9 Hochdruckmanometern mit Dämpfern und Absperrenventilen versehen, die ermöglichen, während des Betriebes den Druck in den verschiedenen Teilen der Maschine und in den Steuerschiebern zu kontrollieren.

Um eine Beschädigung der Steuerschieber, gegebenenfalls sogar der Zylinder selbst, durch zufällige Verunreinigungen zu verhüten, wird die unreine Lösung vom Gaswäscher der Maschine über einen Abscheider zugeführt. Der Vorsteuerschieber und die übrige Steuerarmatur sind gleicherweise vor dem Eindringen von Verunreinigungen durch zwei Abscheider geschützt, die derart parallel geschaltet sind, dass sie abwechselnd auch während des Betriebes gereinigt werden können.

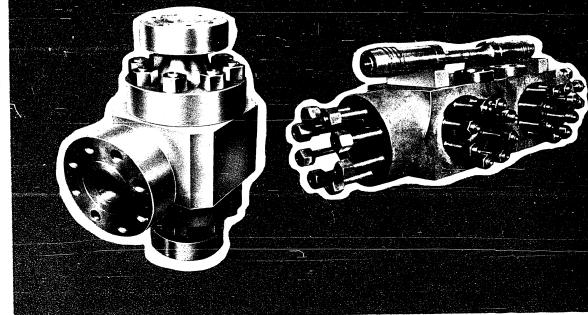
Alle Bestandteile, die mit der geforderten Lösung in Berührung kommen, sind aus Stahl und keinesfalls aus Kupfer oder Kupferlegierungen. Mit Rücksicht auf die Betriebsverhältnisse und den Zweck, dem der Rekuperator dient, ist das Konstruktionsmaterial der Bestandteile, d. h. Art, mechanische Kennziffern, Verarbeitungsweise und chemische Zusammensetzung derart gewählt, dass Sicherheit und verlässliches Arbeiten bei einem Betriebsdruck von 340 atü gewährleistet sind.

Die dem hohen Betriebsdruck von 340 atü ausgesetzten Bestandteile sind hinsichtlich ihrer Festigkeit so dimensioniert, dass sie einem Prüfdruck von 425 atü entsprechen.

Die Werkstoffe der Hauptbestandteile, die der Beanspruchung durch den Druck der Förderflüssigkeit unterliegen, werden auf ihre mechanischen Eigenschaften durch Zerreißprobe oder Härtetestimmung nach Brinell, und hinsichtlich ihrer Zusammensetzung durch chemische Analyse geprüft. Von den Prüfungsergebnissen werden schriftliche Aufzeichnungen geführt.

Die Überprüfung der einzelnen Maschinen wird durch den Übernahmeherrichter des zentralen technischen Kontrolldienstes der Tschechoslowakischen Republik mittels Wasserdurchdruckprobe bei 425 atü vorgenommen.

Das Pumpen der regenerierten Lösung unter hohem Druck aus dem Rekuperator in die Förderleitung zum Gaswäscher erfolgt durch den Fließunterschied auf beiden Seiten des Kolbens. Da der Rekuperator nach dem Prinzip der Differentialpumpe arbeitet, muss ein gewisser Flüssig-

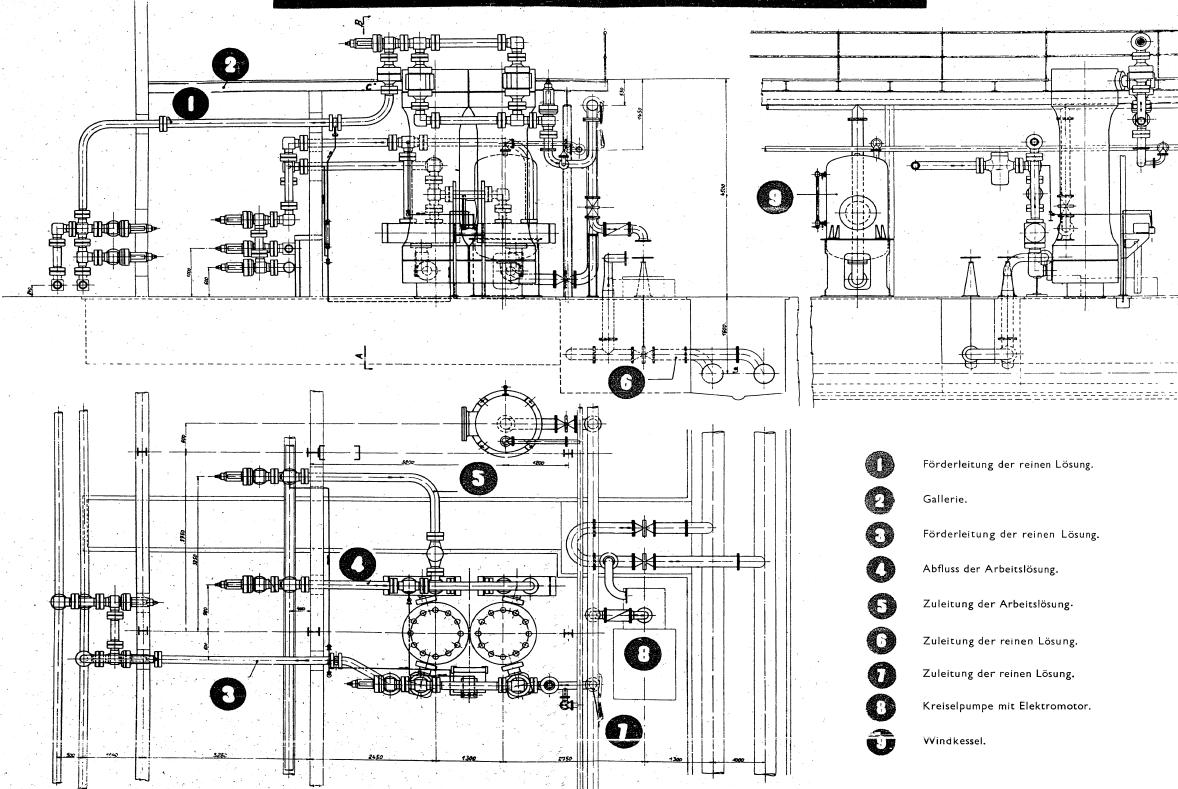


keitsunterschied mittels der als Hilfsgerät arbeitenden Kolbendruckpumpe ergänzt werden. Beide Kolben bewegen sich wechselweise gegenläufig mit einem kleinen Phasenvorsprung, d. h. ihr Richtungswechsel wird durch den Steuemechanismus derart geregelt, dass, wenn ein Kolben seinen Arbeitszyklus (Förderhub) beendet, sich der zweite Kolben bereits in der Anfangsphase seines Arbeitszyklus befindet; hierdurch wird erreicht, dass keine Unterbrechung in der Förderung der Flüssigkeit eintritt.

Der Arbeitsverlauf und die Anordnung der einzelnen Vorrichtungen sind im Schema veranschaulicht. Das Schema stellt die Phase der Umsteuerung dar, in der zum Zwecke der Aufrechterhaltung einer kontinuierlichen Strömung der geforderten Flüssigkeit, der Kolben P1 noch fördert und der Kolben P2 bereits fördert. Vorher war die relative Bewegung beider Kolben gegenläufig. Sowohl der Vorsteuerschieber P5 als auch die beiden Steuerschieber S1 und S2 waren in der linken Endlage.

Aus der Druckleitung der gebrauchten Waschlösung LP strömte die Lösung durch den Steuerschieber TR2 unter den Kolben P2 und drückte ihn in die Richtung nach oben, um die im Zylinderraum V2 über dem Kolben P2 befindliche regenerierte Lösung über das Rückschlagventil Z2, das Absperrenventil UV1 und das Rückschlagventil Z3 in die Förderleitung VF zu pumpen. Der Druck der geförderten Lösung sperrte die Rückschlagventile Z1 und K2 ab, während die Kreiselpumpe OC die regenerierte Lösung durch die Füll-Leitung PP über das Absperrenventil UV2 und das Rückschlagventil K1 in den Zylinder V1 drückte und die Lösung aus dem Raum unter dem Kolben P1 durch den Steuerschieber TR1 und die Rohrleitung LN in das Reinigungsgefäß für die Arbeitslaube zum Zwecke neuerlicher Regenerierung entweichen konnte.

Die beiden Kolben P1 und P2 übertragen ihre Bewegung mittels der Ketten R1, bzw. R2, auf die

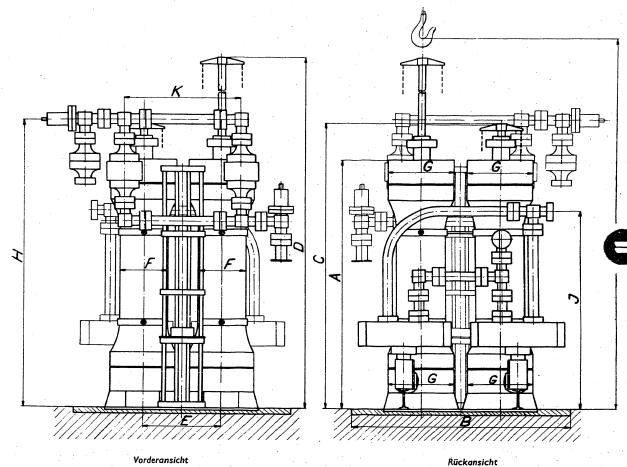


- 1**: Förderleitung der reinen Lösung.
- 2**: Gallerie.
- 3**: Förderleitung der reinen Lösung.
- 4**: Abfluss der Arbeitslösung.
- 5**: Zuleitung der Arbeitslösung.
- 6**: Zuleitung der reinen Lösung.
- 7**: Zuleitung der reinen Lösung.
- 8**: Kreiselpumpe mit Elektromotor.
- 9**: VVindkessel.

Gewichte G1, bzw. G2 und betätigen so den Regelmechanismus des Rekuperators, der die gegenläufigen Bewegungen und die Arbeitsfolge der Kolben regelt, damit zur Zeit der Umsteuerungsphase keine Unterbrechungen im Zuströmen der Lösung in die Förderleitung eintreten. Der Kolben P1 bewegte sich schneller abwärts als der Kolben P2 aufwärts und deshalb erreichte der Kolben P1 seine untere Lage noch bevor der Kolben P2 in die gestrichelt angedeutete Lage P2' aufsteigen konnte. Die Nase am Gewicht G1 verschoß den Anschlag b1 und damit auch die Zugstange T1 in die Richtung abwärts und gleichzeitig drehte der Mitnehmer c1 den drehbaren Hebel U1 in derselben Richtung. Der drehbare Hebel U1 überträgt seine Bewegung auf den Mechanismus des Umschaltkastens PS, der darunter angeordnet ist, dass die Verschiebung des Vorsteuerschiebers P5 durch die Umschaltstange H erst dann erfolgt, wenn auch der zweite drehbare Hebel U2 in entgegengesetzter Richtung gedreht wurde. Bei entgegengesetzter Kolbenbewegung findet dieser Vorgang in umgekehrter Reihenfolge vom Hebel U2 ausgehend, statt. Als der Kolben P2 die gestrichelt angedeutete Lage P2' erreichte, verschoß die Nase am Gewicht G2 den Anschlag s2 und damit auch die Zugstange T2 in die Richtung aufwärts. Der Mitnehmer c2 drehte den Hebel U2, und die Umschaltstange H des Umschaltkastens PS verschob den Vorsteuerschieber P5 aus der linken in die rechte Endlage. Der Druck in der Rohrleitung VP1 kann nun über das Rückschlagventil ZV1 auf die linke Seite des Schiebers S1 einwirken, der sich aus der linken in die rechte Endlage bewegt. Die Lösung im Raum auf der rechten Seite des Schiebers S1 wird über das Drosselventil RV2, den Vorsteuerschieber TP und die Rohrleitung N in das Sauggefäß gedrückt. Gleichzeitig wirkt der Druck in der Rohrleitung VP1 über das Rückschlagventil ZV3 auf die linke Seite des Schiebers S2 ein. Dieser kann sich aber nicht in die Richtung nach rechts bewegen, da sowohl das Rückschlagventil DV4 als auch das Differentialventil DV2 geschlossen sind und die Lösung aus dem Raum auf der rechten Seite des Schiebers S2 nicht entweichen kann. Erst wenn der Schieber S1 seine rechte Endlage erreicht hat, sinkt der in der Rohrleitung herrschende Druck, der auf das Differentialventil DV2 einwirkt, der Ventilkolben des Differentialventils DV2 wird angehoben und die Lösung kann über das Drosselventil RV4, durch das Differentialventil DV2, den Vorsteuerschieber TP und die Rohrleitung N in das Sauggefäß entweichen. Wie zu erscheinen ist, erreicht der Schieber S2 seine rechte Endlage mit einer entsprechenden Verzögerung gegenüber dem Schieber S1. Diese Verzögerung bewirkt, dass der Druck der gebrauchten Waschlüssigkeit vorübergehend auf beide Kolben P1 und P2 in der Umsteuerungsphase gleichzeitig einwirkt, wenn einer der Kolben den Förderhub beendet und der andere Kolben mit der Förderung bereits beginnt. Dieser Arbeitsvorgang wiederholt sich in ständigem Wechsel. Das Füllen der Zylinder mit der regenerierten Lösung, die durch den Rekuperator in den Gaswäscher gefördert wird, erfolgt mittels der Niederdruck-Kreiselpumpe OC von entsprechender Leistung, über das Ventil UV2 und abwechselnd über die Rückschlagventile K1 und K2.

Wenn sich die Kolben der einen oder anderen Endlage nähern, tritt der Kegel K21, bzw. K22, in das Ausflusprofil ein, verkleinert es allmählich, übt so die Funktion eines Stoßdämpfers aus und verhindert eine Beschädigung sowohl der Maschine als auch der Rohrleitung. Zum Ausgleich plötzlicher Geschwindigkeitsänderungen in der Füll-Leitung PP ist an diese der Windkessel VT angeschlossen. Der Windkessel und die Füll-Leitung sind mit Sicherheitsventilen PV1 und PV2 versehen.

Um eine Beschädigung der Steuerschieber, oder sogar der Zylinder selbst, durch allfällige Verunreinigungen zu verhindern, wird die gebrauchte Waschlösung von Gaswäscher der Maschine über den Abscheider F1 zugeführt. Der Vorsteuerschieber P5 ist gegen das Eindringen von Verunreinigungen durch die beiden Abscheider F2 und F3 geschützt, die so angeordnet sind, dass sie auch während des Betriebes abwechselnd gereinigt werden können.



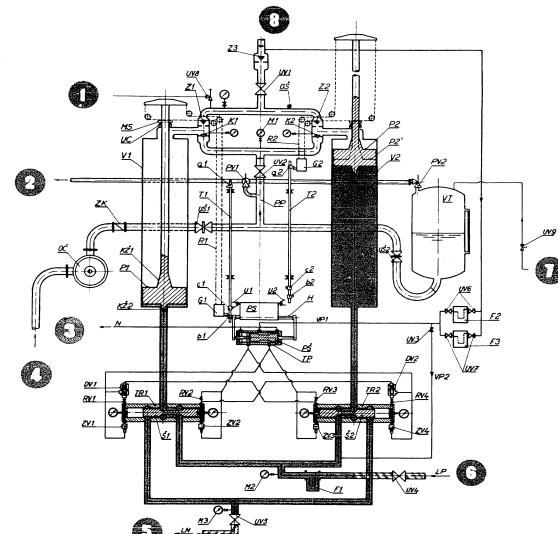
Type	Abmessungen in mm (nur informativ)											
	A	B	C	D	E	F	G	H	J	K	L	
RS 60 mm	4225	2850	4800	7250	1250	780	1050	4885	3425	1875	9000	
RS 120 mm	4730	3300	5335	8135	1300	960	1280	5345	3480	1885	10000	

Erforderliche Höhe des Kranhakens über dem Fundament
für die Montage der Kolbenstange



	Type RS 60	Type RS 120
Zylinderbohrung	Ø 500 mm	Ø 650 mm
Durchmesser der Kolbenstangen	Ø 120 mm	Ø 155 mm
Kolbenhub	2450 mm	2800 mm
Menge der geforderten Frischlösung	60 m³/h	120 m³/h
Betriebsdruck	340 atm	340 atm
Doppelhubanzahl je Stunde bei Förderung der nennwertmässigen Menge Frischlösung	68	70
Erforderliche Leistung der als Hilfsgerät arbeitenden Hochdruckpumpe	15 m³/h	25 m³/h
Leistung der zum Füllen der Zylinder dienenden Niederdruck-Kreiselpumpe	75 m³/h	150 m³/h
Druck in der Förderleitung der Kreispumpe		
Gesamteinheit des Windkessels	2 m³	2 m³
Gewicht des Rekuperators mit Rohrleitung, Armaturen und Windkessel, jedoch ohne Hochdruck-Kolbenpumpe, Niederdruck-Kreiselpumpe und ohne Ersatzteile	ungefähr 55 Tonnen	ungefähr 77 Tonnen
Gewicht der schwersten Montage-Einheit (1 Zylinder mit unterem Deckel und Schrauben)	ungefähr 12.6 Tonnen	ungefähr 20.4 Tonnen

- a — Anschlag
 b — Anschlag
 c — Mitnehmer
 DV — Differentialventil
 F — Abscheider
 G — Gewicht
 H — Umschaltstange
 K — Rückschlagventil
 KZ — Kegel
 LN — Rohrleitung in das Gefäß
 LP — Rohrleitung vom Gaswäscher (Hochdruckleitung)
 MS — Schüssel
- N — Rohrleitung zum Gefäß
 OČ — Kreiselpumpe
 P — Kolben
 PS — Umschaltkasten
 Pš — Vorsteuerschieber
 PP — Füll-Leitung (Niederdruckleitung)
 PV — Sicherheitsventil
 R — Kette
 RV — Drosselventil
 S — Steuerschieber
 T — Zugstange
 TP — Gehäuse des Vorsteuerschiebers
- TR — Gehäuse des Steuerschiebers
 U — drehbarer Hebel
 UC — Manschette
 UV — Absperrenventil
 V — Zylinder
 VP — Förderleitung (Hochdruckleitung)
 VT — Windkessel
 Z — Rückschlagventil
 ZV — Rückschlagklappe
 ZK — Rückschlagklappe
 M — Manometer
 US — Absperrschieber
 OS — Entlüftungsschraube



- 1 Abfluss in das Gefäß mit reiner Lösung.
 2 Abfluss in das Gefäß.
 3 In das Gefäß.
 4 Regenerierte Lösung.
 5 In das Gefäß.
 6 Vom Gaswäscher.
 7 Zuleitung des Stickstoffes.
 8 Zum Gaswäscher.



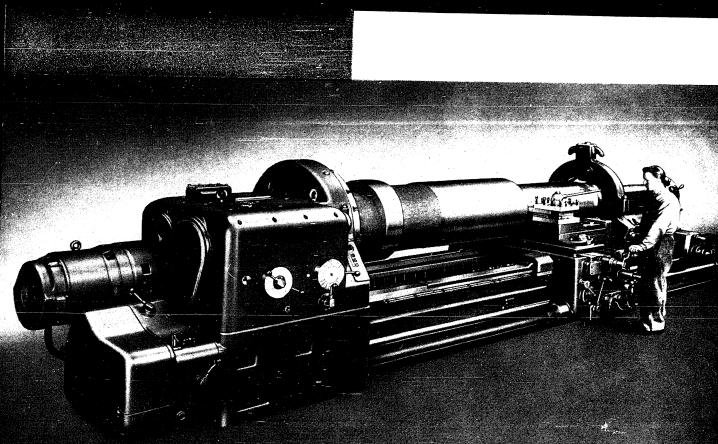
ŠKODA

TECHNOEXPORT

PRAHA - TSCHECHOSLOWAKEI

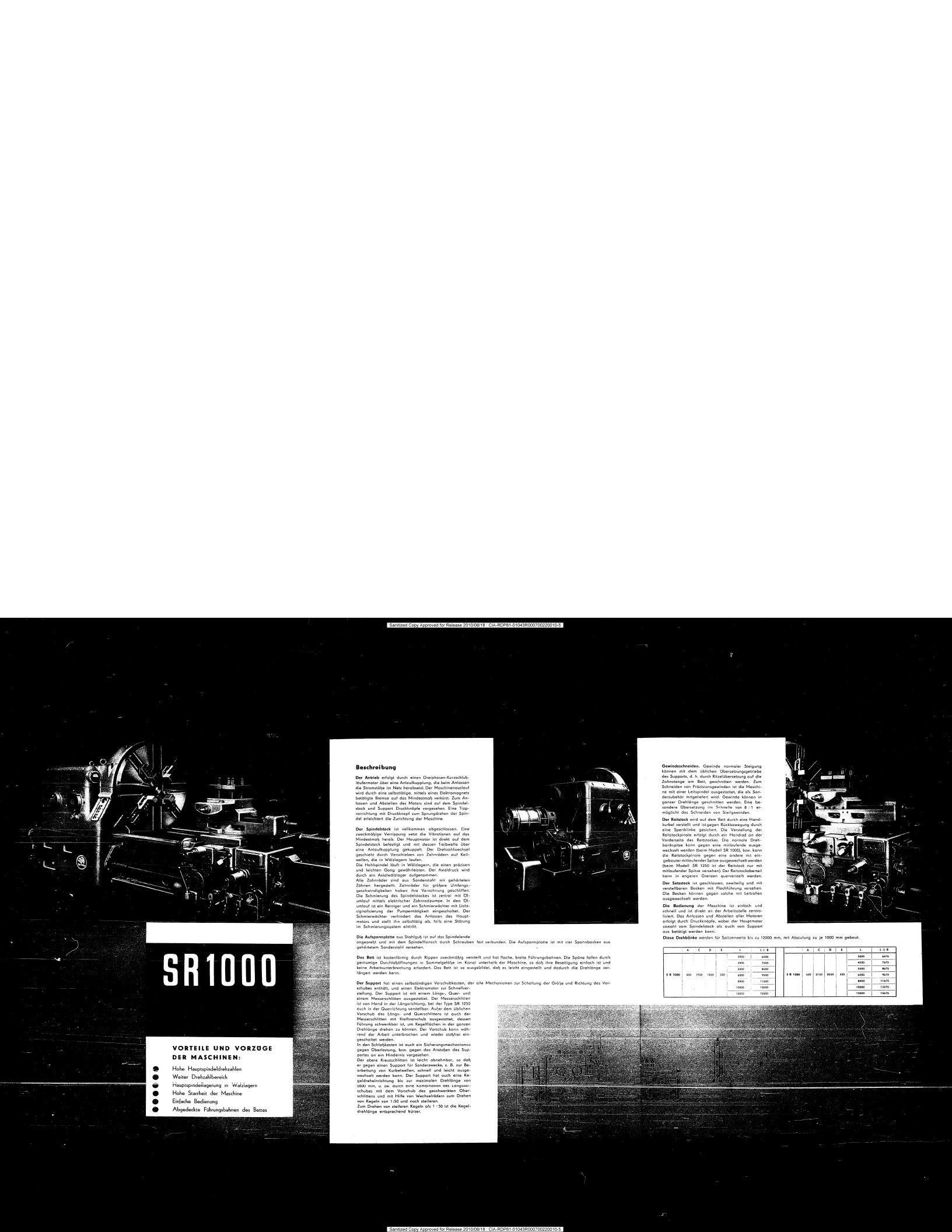
ČOK 550141 n - 5511

Gedruckt in der Tschechoslowakei (Sčz 01-1507-45)



MODELL

SR1000



Beschreibung

Der Antrieb erfolgt durch einen Drehphasen-Kurzschlussläufermotor über eine Antriebskupplung, die bei Anlauf durch die Stoßdämpfung so beschleunigt wird, daß der Motor erst nach dem Satteln aufgenommen wird. Durch eine selbsttätige, mittels eines Elektromagnets betätigtes Kupplung wird das Anlaufen verhindert. Zum Ansetzen und Absetzen des Motors muß man den Spindelstock und Support Druckklöpfle vorgeschieben. Eine Tropföse am unteren Ende des Spindelstocks hält die Welle der Spindel erreicht die Zentrierung der Maschine.

Der Spindelstock ist vollkommen abgeschlossen. Eine zweckmäßige Verzierung setzt die Vibrationen auf das Mindestmaß herab. Der Spindelstock ist so aufgebaut, daß der Spindelkopf befreit und mit dieser Treibwelle über eine Antriebskupplung gekuppelt. Der Drehkurbelwinkel geschieht durch einen Schneckenrad von Zahnrädern auf Kettwellen, die in Walzlagern laufen.

Die Hohlspindel läuft in Walzlagern, die einen präzisen und leichten Lauf gewährleisten. Der Spindelkopf wird durch ein Axialdrehgelenk aufgenommen.

Auf dem Spindelkopf sind Sonderräder mit gekröpften Zähnen hergestellt. Zahnstangen mit größeren Umlaufgeschwindigkeiten haben ihre Verzierung geschafft.

Die Spindel kann in der Längsrichtung um 10 mm im Umlauf mittels elektrischer Zahnradpumpe. In der Querrichtung ist ein Reibrad und ein Schnellwechsler mit Lichtsignalanzeige für die Spindelbewegung eingesetzt. Der Schnellwechsler verhindert das Ansetzen des Hauptmotors und stellt ihn selbsttätig ab, falls eine Stromunterbrechung auftritt.

Die Aufspannplatte aus Stahlguß ist auf dem Sonderstiel angeheftet und mit dem Spindelkopf durch Schrauben fest verbunden. Die Aufspannplatte ist mit vier Spannbocksen aus gehärtetem Sonderstahl versehen.

Das Bett ist kostengünstig durch Rippen zweckmäßig verstift und hat flache, breite Führungsböden. Die Späne fallen durch gerundete Durchbrüchen in Sammelgrate im Kastenhinter der Maschine, so daß ihre Beseitigung einfacher ist und keine Arbeitsunterbrechung erforderlich. Das Bett ist so ausgeführt, daß es leicht eingestellt und durch die Dreihänge verlängert werden kann.

Der Support hat einen selbstsagenden Vorschubkasten, der alle Mechanismen zur Schaltung der Größe und Richtung des Vorschubes enthält, und einen Elektromotor zur Schaltung und Steuerung des Vorschubes. Der Vorschubkasten ist aus einem Rahmen und einem Messerschmittgehäuse ausgestattet. Der Messerschmitt ist von Hersteller der Längsrichtung, bei der Type SR 1250 auch in der Querrichtung eingesetzt. Der Vorschubkasten besteht aus einem Vorschub des längs- und Querschlittens. Es ist auch der Messerschmitt für die Querrichtung eingesetzt. Der Vorschubkasten ist so konstruiert, daß er leicht ausgetauscht werden kann. Die Führungsschwebe ist um Kegelfüßen in der ganzen Dreihänge drehen zu können. Der Vorschub kann während der Arbeit leicht eingestellt und durch die Dreihänge verschoben werden.

In den Dreihängen ist auch ein Sicherungsmechanismus gegen Drehen, bzw. gegen das Ansetzen des Supports an ein Hindernis vorgerichtet.

Der Spindelkopf kann leicht abnehmbar, so daß er gegen einen Support für Sonderarbeiten, z. B. zur Bearbeitung von Kurzelwellen, schnell und leicht ausgewechselt werden kann. Der Spindelkopf ist so konstruiert, daß die Kugel�rehrichtung bis zur maximalen Dreihänge von 3600 mm, u. zw. eine Kombination des konzentrischen Vorschubes und Vorschubkasten geschafft werden kann.

Der Spindelkopf ist so konstruiert, daß er leicht ausgetauscht werden kann. Zum Drehen von weichen Kegeln als 1:50 ist die Kegeldreihänge entsprechend kürzer.

VORTEILE UND VORZÜGE DER MASCHINEN:

- Hohe Hauptspindeldrehzahlen
- Weiter Drehzahlbereich
- Hauptspindeldrehzifferung in Walzlagern
- Hohe Sicherheit der Maschine
- Einfache Bedienung
- Abgedeckte Führungsbahnen des Bettes

Gewindestecklen, Gewinde, normale Steigung bringen mit dem üblichen Übertragungsgetriebe des Supports, d. h. durch Ritzelübersetzung auf die Zahnstange des Spindelkopfes. Zum Schneiden von Präzisionsgewinden ist die Messerstange mit einer Leitspindel ausgestattet, die als Sonderzahnstange dient. Der Spindelkopf kann in ganzer Dreihänge gestrichen werden. Eine besondere Überzersetzung im Schneid von 8:1 ermöglicht eine schnelle und präzise Bearbeitung.

Der Rechtskopf wird auf dem Bett durch eine Handkurbel verstellt und ist gegen Rückbewegung durch einen Sicherungsmechanismus gesichert. Die Kettenspannung erfolgt durch ein Handrad an der Vorderseite des Rechtskopfes. Die normale Drehrichtung des Rechtskopfes ist nach rechts, die umgekehrte wechselt werden (beim Modell SR 1000, bzw. kann durch einen Schalter auf der Vorderseite des Rechtskopfes umgedreht werden). Die umgedrehte mittlerste Seite ausgewechselt werden.

Der Setschlock wird auf dem Bett durch eine Handkurbel verstellt und ist gegen Rückbewegung durch einen Sicherungsmechanismus gesichert. Die Kettenspannung erfolgt durch ein Handrad an der Vorderseite des Setschlocks. Die normale Drehrichtung des Setschlocks ist nach rechts, die umgekehrte kann in engeren Grenzen querverstellt werden.

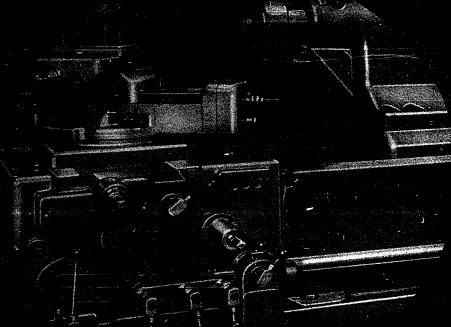
Der Setschlock ist geschlossen, zweiteilig und mit zwei breiten Boden- und Flanschhülsen versehen. Die Bodenplatte kann gegen die Flanschhülse ausgewechselt werden.

Der Bedienraum der Maschine ist einfach und schmal, so daß er auf der Arbeitshöhe zentriert ist.

Das Ansetzen und Absetzen aller Motoren kann leicht und ohne Werkzeugen, wobei der Hauptmotor sowohl vom Spindelkopf als auch vom Support aus betätigt werden kann.

Diese Drehbänke werden für Spitzenviertel bis zu 15000 mm, mit Absatzung zu je 1000 mm gebaut.

	A	C	D	E	L	L+B		A	C	D	E	L	L+B
S R 1000	500	1330	1810	200	4900	6500		3000	6470			3000	6470
					4900	7500		4000	7675			4000	7675
					5000	6500		5000	6575			5000	6575
					6000	7500		6000	7675			6000	7675
					6500	11500		6500	11475			6500	11475
					10000	13500		10000	13575			10000	13575
					12000	15500		12000	15675			12000	15675

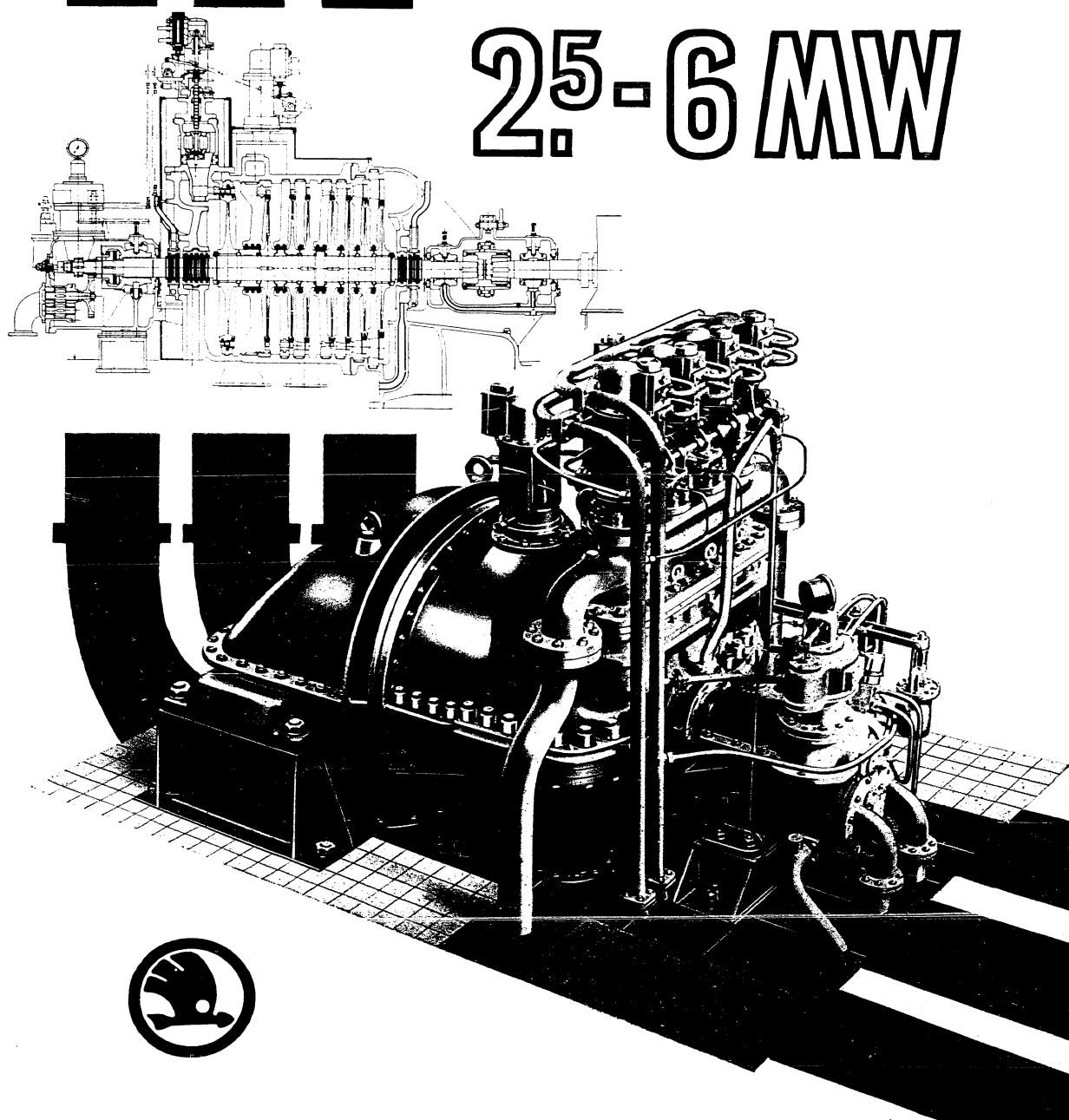


Bauart	SR 1000	SR 1250
Arbeitsbereich		
Drehdurchmesser über dem Bett	mm 1000	1250
Drehdurchmesser über dem Support	mm 710	900
Spitzenhöhe über dem Bett	mm 500	630
Spitzenweite nach Bestellung	mm	3000–12000
Größtes Werkstückgewicht zwischen den Spitzen (Getzstücke)	t 9–10	13–14
Hauptdrehleistung	kW 34	34
Größtes Drehmoment auf der Aufspannplatte bei 11,2 Spindeldrehungen in der Minute	mkg 2500	3150
Spindelstock		
Spindeldrehzahlen in 36 Stufen: I. Reihe	U/min 1,8–90	1,4–71
II. Reihe	U/min 8–400	6,3–315
Kegel des vorderen Spindelendes	Morse 6	metrisch 80
Spindeldurchmesser im Vorderlager	mm 200	240
Durchmesser der Aufspannplatte	mm 1000	1250
Längsvorschübe in 36 Stufen:		
I. Reihe – 18 Vorschübe mit niedriger Spindeldrehzahl	mm/U 0,125–6	
II. Reihe – 18 Vorschübe bei niedriger Spindeldrehzahl	mm/U 1–48	
Querschübe und Oberschütenvorschübe entsprechen		O,4 der Längsvorschübe
Stahlquerschnitt für normalen Stahlhalter	mm 70×70	
Stahlquerschnitt für Viervachstahlhalter	mm 48–48	
Eilgang, längs	mm/min. 3600	
Gewindesteile mit Leitspindel:		
Steigung der Leitspindel	Gänge/Zoll 2	
29 metrische Gewinde, Steigung	mm 1–50	
33 Whitworthgewinde, Steigung	Gänge/Zoll 24–1/2	
11 Modulgewinde	Modul 2–5	
10, 12, 14, 16 Pinole	D. P. 1–10	
32 Circular Pitch	C. P. 2–1/2	
Stellgewinde sind		8mal größer
Gewindeschneiden mittels Ritzel und Zahnstange:		
29 metrische Gewinde, Steigung	mm 1–50	
26 Modulgewinde	mm 2–20	
Reitstock		
Durchmesser der Pinole	mm 140	160
Kegel in der Pinole	Morse 6	metrisch 80
Fester Setzstock		
Durchgangsdurchmesser	mm 500	630
Antrieb		
Hauptmotor: Leistung	kW 34	
Drehzahl	U/min 1440	
Motor zur Schaltversetzung des Supponschaltens:		
Leistung	kW 1,3	
Drehzahl	U/min 2800	
Schmierpumpenmotor:		
Leistung	kW 0,185	
Drehzahl	U/min 2800	
Gewichte und Abmessungen		
Spitzenweite (kleinstes)	mm	3000
Gesamtlänge der Maschine	etwa mm	6500
Maschinengewicht mit Normalzubehör	kg 13335	6700
Durch Vergrößerung der Spitzenweite um 1000 erhöht sich das		14950
Maschinengewicht um	etwa kg 635	780

STROJEXPORT

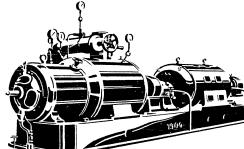
POWER STEAM TURBINES

2.5-6 MW



TECHNOEXPORT

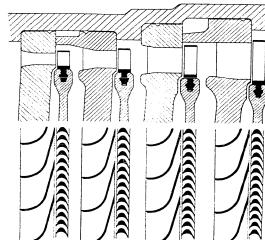
PRAHA - CZECHOSLOVAKIA



The Škoda Works have set about building their first steam turbine already in the year 1904. The first turbines were built according to the design of the French Professor Rateau as multi-stage impulse-type turbines. The Works have soon gone in for the production of steam turbines of their own impulse type, incorporating improvements from time to time to keep pace with the progress and increasing demands as to efficiency and service reliability of the steam turbines. To obtain a reliable basis for calculation, choice of materials and other data necessary for building up-to-date turbines, the Škoda Works largely utilized new knowledge gained in their own Research Establishment. Materials, especially high-temperature steels, were developed by the Establishment in close co-operation with their own Metallurgical Works. Particularly great care was taken in the testing of special experimental turbines made to ascertain the highest possible efficiency of blading. In addition to ascertaining the influence of the blade-length, important work was done by the Research department in determining the influence of the choice of partial admission on the efficiency of the turbine impulse stage. The knowledge gained made it possible to construct impulse turbines for small and medium output (up to 15,000 to 25,000 kW) with less stages than was common practice for impulse turbines of the same efficiency. Consequently, the individual parts of turbines could be more amply dimensioned without increasing the weight or price of the turbine, thus allowing the characteristic features of the impulse type of turbines, i.e. the service reliability and long service life, to be applied to a greater extent.

Other reasons for which the Works are adhering to the impulse principle of work in their turbines are: (1) It is possible to choose, in contrast to other systems, proper clearances between the casing and the runner blades without decreasing the efficiency or steam leaking at the runner blades, as the steam expansion takes place in guide blades only so that the pressure behind and in front of each runner wheel is equal. (2) Only a small axial thrust is exerted on the rotor in this case and, for the taking and fixing of the rotor in position a relatively small thrust bearing is sufficient and, therefore, a balancing piston, likely to be the cause of leakage of no-working steam and a foible for the service reliability, can be dispensed with. (3) Also the impulse type blades working in the range of wet steam suffer less from erosion.

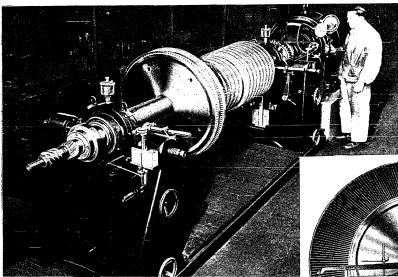
The Škoda Works have reached the high standard not only in the development of the steam turbines, but also in other accessories, such as condensing plants, heaters, ejectors, evaporators, etc. They have already supplied a great number of turbines of large output for high and highest conditions of inlet steam, and also special turbines with great quantities of low-pressure bled steam for district heating.



TECHNICAL DESCRIPTION

BLEEDER STEAM TURBINE

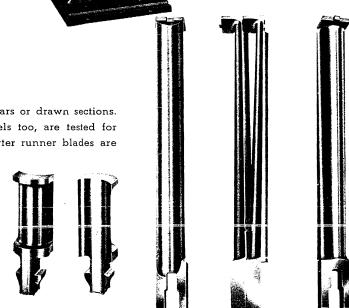
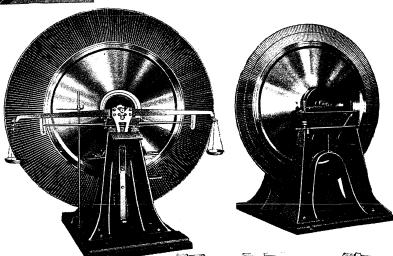
The turbine is of the impulse type with a Curtis wheel acting as a regulating stage, and a set of one-row impulse wheels.



keys. The runner discs are forged from special steel alloy, special care being taken of their most precise workmanship. The shaft is made of special steel, annealed and accurately ground all over. After bleeding, each runner wheel is separately balanced statically, and after fixing the wheels on the shaft, the whole rotor is balanced dynamically.

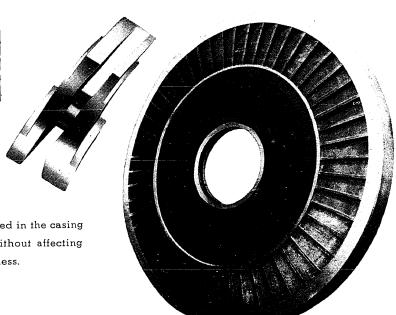
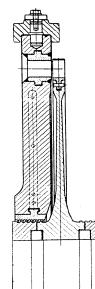
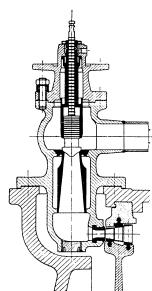
RUNNER BLADES

The runner blades are made of rolled square bars or drawn sections. The blades and, if necessary, the bladed wheels too, are tested for vibrations by means of a special machine. Shorter runner blades are fixed to the runner disc by a simple T-root, and those of a greater length are attached to the disc by means of cylindrical pins. The design of the blades as well as the method of their fixing have proved very satisfactory in our turbines for a long time of service even under unfavourable working conditions. The material used is stainless steel.



ROTOR

The individual runner discs are separately forged and hydraulically seated on the shaft by means of supporting rings ensuring the central location of the wheels on the shaft and preventing their becoming loose. The torque is transmitted from the wheel to the shaft by two opposite

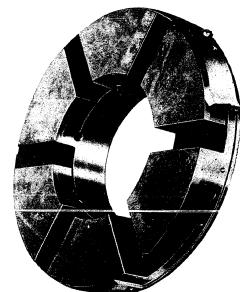
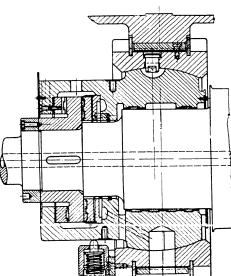


impulse stages are made of special sheet steel, and are cast into the diaphragms made of special high-grade cast iron. The diaphragms are fixed in the casing in such a way that they are free to expand, without affecting the central location or the circumferential tightness.

GUIDE BLADES

BEARINGS

Inlet nozzles and guide blades of the two or three following stages are milled each from the solid, and accurately machined all over. They are inserted into the nozzle chambers or into the diaphragms, and welded onto them. In that case the diaphragms are of cast-steel. The guide blades of the remaining



The turbine rotor is carried by two bearings. The axial thrust exerted on the rotor, which is small with the impulse type of turbines, is taken up by a thrust bearing of our own design enabling a very accurate manufacture and ensuring thereby the utmost reliability of the bearing. Its supporting segments are flexible and are made integral with the supporting ring mounted in the front bearing pedestal. The bearings are lubricated with pressure oil supplied to them in a sufficient quantity, and passed through them very efficiently so that the run of the bearings is quite safe.

GLANDS The glands are of the labyrinth type. The various labyrinth are formed by tightening fins arranged on the rotor and by slotted bushes seated elastically in the bodies of the glands. The labyrinth bushes sealing against the shaft in the space between the runner wheels are elastically arranged in the diaphragms.

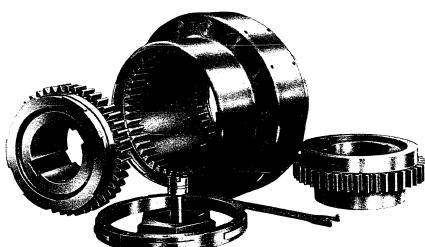


POSITIONING

The turbine is so positioned that the centre of the exhaust branch is dead, while the front bearing pedestal is axially movable on the bed plate by which it is guided.

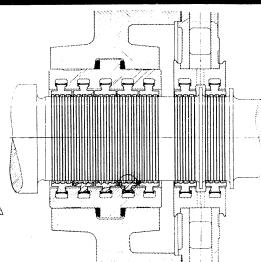
COUPLING

The shafts of the generator and turbine are interconnected by a toothed coupling safely dimensioned for a maximum output. The teeth of the coupling are made very precisely and are oil-lubricated.



GOVERNING GEAR

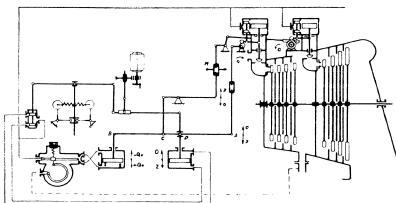
The governing gear of the live steam is of the group type, consisting of several nozzle regulating valves, the successive operation of which is actuated by the main servomotor. The centrifugal speed governor is carefully designed, precisely manufactured, and very sensitive. The governor is keyed on a vertical spindle driven from the turbine shaft through a worm gear train. The governing is stable in its whole range. For switching the sets in parallel it is possible to change the middle speed during the operation by hand or by means of a small electric motor operated from the switch room. An emergency governor is arranged on the turbine shaft and is set to operate at 10-12 per cent above



TURBINE CASING

The turbine casing is parted horizontally. The front end (the high-pressure end) is made of cast-steel, the exhaust end being of high-grade cast iron. The connection of the casing to the bearing pedestal is such as to allow a free expansion of the casing keeping, at the same time, the rotor and the turbine casing aligned and preventing the bearing pedestal to become hot from the casing. The rear bearing of the turbine and front bearing of the generator are arranged in the exhaust end of the casing where the temperatures are low.

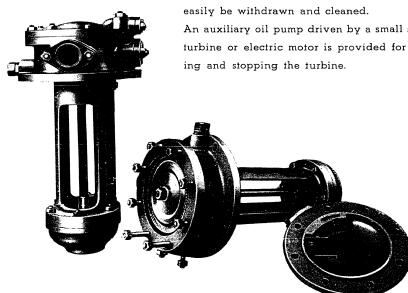
the rated speed thereby shutting-off immediately the steam supply to the turbine. In addition to the described speed control the turbine is also equipped with a pressure control keeping the bled steam pressure at a practically constant level. The pressure governing is effected by an accurate pressure governor. Both governed gears are interlocked, and the constant pressure in the extraction point in case of change both in load and quantity of the bled steam is obtained in such a way that in case of any change in the load the group valves governing the inlet of the live steam, and the extraction control valves controlling the steam inlet into the low-pressure end, will move in the same directions, while in case of any change in the quantity of the bled steam they will move in opposite directions.



OIL SYSTEM

Oil for the regulation and lubrication of bearings is supplied by a geared pump driven from the turbine main shaft through a spur gearing. The pump draws oil from the oil tank and delivers it to the governing system and through a cooler to the bearings of the turbine and generator. The cooler is of the vertical type with oil cooled by water streaming in tubes. The tube nest can easily be withdrawn and cleaned.

An auxiliary oil pump driven by a small steam turbine or electric motor is provided for starting and stopping the turbine.



SAFETY GEAR

To protect the turbine against inadmissible service conditions it is equipped with safety devices shutting it down if an inadmissible axial displacement of the rotor, a drop in oil pressure, or a drop of the vacuum in the condenser occur.

After the turbine has been tripped out by means of the emergency governor it is prevented from running away by automatic closure of the non-return valves built into the controlled and uncontrolled bled steam pipings of higher pressure. To prevent any rise of pressure in the controlled extraction point the turbine is protected by safety valves.

CONDENSING PLANT

SURFACE CONDENSER

The outstanding features of the surface condenser are cooling tubes conveniently divided into two groups so that a space narrowing downwards is formed in the centre of the condenser, enabling the steam to come in contact with the surface level of the condensate, thus preventing its sub-cooling. Passages for steam are formed in either cooling tube group by omitting a definite number of tubes so that the entering steam comes in contact with a large cooling surface. Between every two steam passages there are free ducts for outlet of air or non-condensable gases. These ducts join outside the tube groups and air is led through them with a minimum resistance still into a separated system of tubes cooled by the coldest water. The air-steam mixture becomes thus somewhat sub-cooled, and before entering the ejector it is freed from all residues of steam.

By a suitable design and the above mentioned arrangement of the condenser tubes a high factor of heat transfer from the steam into the cooling water is obtained and, consequently, also the best obtainable vacuum and economy of the condenser, characterized by a small condenser resistance and small demand of cooling water. The cooling tubes are seamless of high-quality brass, and are rolled in both tubeplates.

The shell of the condenser is welded from sheet steel. By the tubeplates welded into the shell and the covers screwed to the shell flanges, water headers are formed.

To prevent any vibration of the cooling tubes, there are supporting walls arranged inside the shell. If cleaning is required during service because of the tubes having grown soiled at a fast rate by cooling water of bad quality, the condenser is provided with a separated two-flow cooling water circulation. The water headers are divided by baffles so that the cooling water is passed through the condenser in two streams, each of which can be shut off separately. After shutting off the water supply to one of the condenser halves, discharging the remaining cooling water and opening the respective condenser cover, it is possible to clean the tubes during service at a reduced output of the turbine. If sea-water is used for cooling purposes, the tubes and the tubeplates are made of special brass. The water headers and their covers are made of cast-iron to which nickel had been added. All necessary service measuring devices and fittings are furnished together with the condenser.

STEAM JET AIR EJECTOR

For extraction of air and non-condensable gases from the condenser a two-stage steam jet air ejector with two steam ejectors connected in series and two separated after-condensers is provided. The two ejectors are connected to the after-condensers forming a single horizontal unit. Gases from the turbine condenser are drawn in by the first-stage ejector and delivered partially compressed into the first after-condenser from which they are drawn in by the second-stage ejector and delivered under a barometric pressure into the second after-condenser. Thus the working steam of both ejectors is condensed and will emit its heat to the condensate of the steam turbine which will pass first into the first and then into the second after-condensers. Working steam condensate from the first-stage ejector will be passed over a siphon, that from the second-stage ejector over an automatic drain valve through a joint pipeline into the main condenser.

The steam jet air ejector is remarkable not only for its great readiness and safety in operation, but also for its small steam demand at the best obtainable vacuum, while fully utilizing the heat of the ejector working steam for the purpose of heating the turbine condensate. The steam jet air ejector is furnished with all necessary service devices and fittings.

STARTING EJECTOR

A simple single-stage exhaust-operating steam jet starting ejector is used for making a vacuum quickly while starting the turbine. The starting ejector can also be used for rapid deaerating of the cooling pump before its starting.

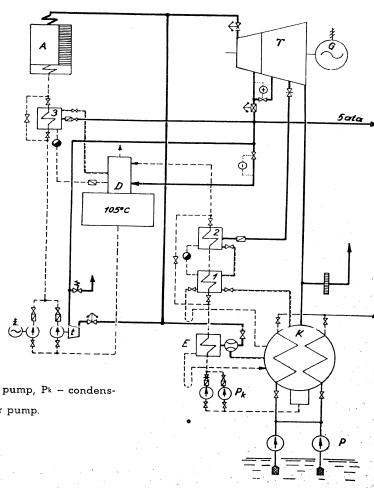
The starting ejector is provided with necessary service measuring devices and fittings.

CONDENSING PLANT PUMPS

One or two centrifugal pumps are provided for the pumping of cooling water and one or two centrifugal pumps for delivering of the condensate. The drive of the pumps is either by electric motors alone or by electric motors in combination with a steam turbine, according to the service conditions prevailing.

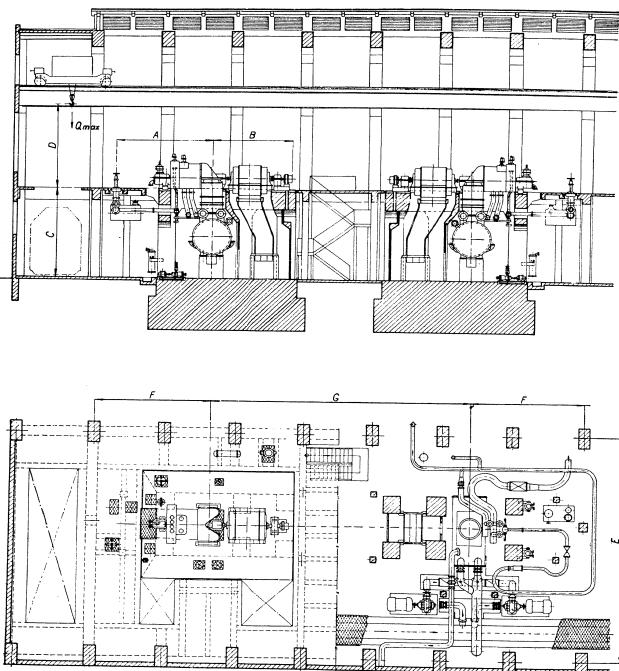
DIAGRAM OF CONDENSATE RE-HEATING

The re-heating of the condensate is effected in three stages according to diagram S-2, viz.: in low-pressure heater -2 with steam from the uncontrolled extraction point of the lowest pressure, in deaerator D with reduced steam from the controlled extraction point, and finally in high-pressure heater -3 with steam likewise from the controlled extraction point. The heating steam condensate of low-pressure heater -2 is passed into drain cooler -1 where it cools down, and after emitting its heat to the condensate to be heated it flows through a siphon into condenser K. The heating steam condensate of high-pressure heater -3 is passed into feed water deaerator D. Low-pressure heater -2 is vented to the deaerator. Drain cooler -1 and low-pressure heater -2 have a common by-pass for the condensate to be heated, while high-pressure heater -3 has a separate by-pass for feed water. If small turbine -4 driving the feed water pump is in service, its exhaust steam is passed into the pipeline of the controlled extraction point.



The meanings of the various letters used in the diagram:

A - boiler, T - turbine, G - generator, P - cooling pump, Pc - condensate pump, t - small turbine driving the feed water pump.



N _{kw}	n/min.	A	B	C	D	E	F	G	Q _{max}
2.5	3000	5400	4330	4500	5000	11 500	6500	13 000	8.5 t
4	3000	6050	4773	6000	5500	15 000	7500	14 500	12.0 t
6	3000	6050	5173	6000	5500	15 000	7500	15 500	15.5 t

DRAIN COOLER

The drain cooler of the condensate from the low-pressure heater consists of a steel shell to which tubeplates are welded. The water headers welded from sheet steel, too, are connected to the tubeplates through a flange by screws and a packing. The brass tubes through which the heated condensate passes are rolled in the steel tubeplates on both sides.

The drain cooler is furnished with necessary measuring, closing, deaerating, and discharging fittings.



LOW-PRESSURE HEATER

The low-pressure surface heater consists of a shell forming the steam space, a heating tube-nest through which the heated condensate is passed, and water headers with inlet and outlet branches for the heated condensate. The shell of the heater is welded from sheet steel, on one side it is closed with a dished welded-on end plate, and on the other side it is equipped with a welded-on steel flange. A heating brass tube-nest is inserted into the shell. The tubes are rolled on one side in the tube-plate screwed together with the flange of the heater shell, and on the other side in the tube-plate connected with the water-header which is free to move in the shell. Free heat expansion of the heating tubes is thereby provided for.

The front water header closed with a dished steel end plate is screwed to the front tube-plate. The heater is equipped with necessary measuring, safety, closing, deaerating, and discharging fittings.



HIGH-PRESSURE HEATER

The high-pressure surface heater consists of a shell forming the steam space, a heating tube-nest through which the feed water is passed, and a water header with inlet and outlet feed water branches. The heater shell welded from sheet steel is closed on one side with a dished welded-on end-plate, and on the other side it is provided with a welded-on steel flange. Into the shell is inserted a nest of heating U-shaped brass tubes, and their ends are rolled in the tube-plate connecting the nest to the flange of the shell. The front water header made of cast steel is screwed to the tube-plate. Inlets and outlets of the heated condensate into and out of the heater tubes are separated by means of reinforcing ribs placed inside the water header, the arrangement of which is decisive for the number of the water flows. All necessary measuring, safety, closing, deaerating, and discharging fittings are furnished with the heater.



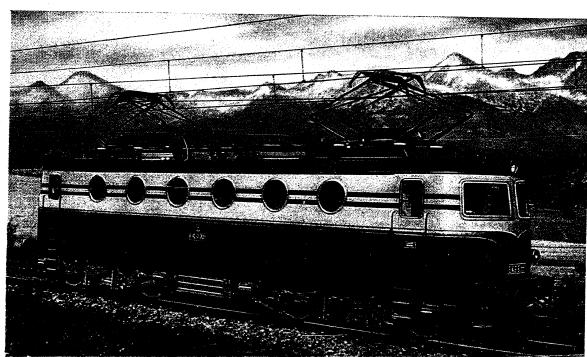
TECHNOEXPORT
PRAHA - CZECHOSLOVAKIA

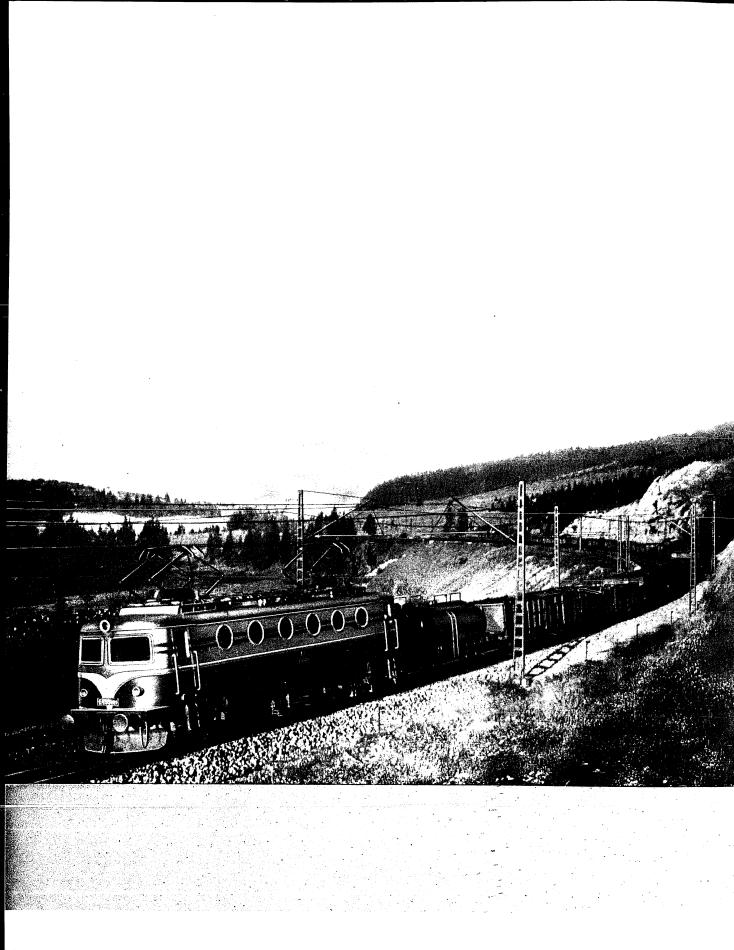
TEX 56001-a - Zčt. 01

Printed in Czechoslovakia

**UNIVERSAL
ELECTRIC
LOCOMOTIVE
SERIES**

E-499.0





In 1949 the Skoda Works in Plzeň were given the task of manufacturing for the Czechoslovak railways an electric locomotive for a 3000 Volt railway system.

According to the requirements of the scheme the locomotive was to be capable of hauling the following train loads:

Express train:	240 tons at a maximum speed of	120 km per hour
Long distance express train:	720 tons at a maximum speed of	120 km per hour
Passenger train:	480 tons at a maximum speed of	90 km per hour
Goods train:	1440 tons at a maximum speed of 60 to 90 km per hour	

The maximum gradient of the line is 15%, in longer sections, the goods train is assumed to be hauled by two engines. To satisfy these requirements it is customary to use two types of locomotives, one for trains of a speed up to 120 km per hour and the second one for trains of a speed up to 90 km per hour. From the operating point of view it is preferable to use a single, universal type of locomotive. The development of such a locomotive presents a number of difficulties. At a permissible axle load of 20 tons a weight of 80 tons results for a four-axle, two-bogie locomotive. The latest knowledge acquired in the building of electric locomotives makes it possible to build bogie type locomotives without carrying axles for high speeds as well.

The specified requirements could be fulfilled only by a modern locomotive body and bogies of light-weight welded design in conjunction with motors and switchgear fully utilized from the thermal and the insulation points of view.

The assumptions on which the design was based have been verified by long-term operating tests of a prototype locomotive. Traction motors of a capacity of 800 HP proved, by their reliability in operation, to be the most efficient motors built hitherto for 3000 Volts d.c. The locomotive with its output of 3200 HP and its weight of 80 tons is classed among locomotives with the lowest specific weight. The specific weight of 25 kg per HP is the lowest specific weight of electric locomotives acquired as yet for the 3000 Volt system.

MAIN TECHNICAL DATA

Arrangement of axles	Bo'Bo'
Overhead line voltage	3000 Volts + 600 Volts - 1000 "
Diameter of driving wheels, new	1250 mm
Service weight of locomotive	80 ± 3 %
Axle load	20 ± 3 %
Axle gear ratio	1 : 2,27
Maximum permissible speed	120 km per hour
One-hour tractive effort	13,5 tons
One-hour rating	2344 kW (3200 HP)
Continuous tractive effort	11,2 tons
Continuous rating	2032 kW (2770 HP)
Maximum tractive effort on circumference of wheels	26 tons
Length of locomotive over buffers	15800 mm
Height of locomotive with pantographs retracted	4640 mm

MECHANICAL PART OF LOCOMOTIVE

Great savings in weight of the mechanical part of the electric locomotive have been achieved by electric welding, which replaced rivetting and enabled the use of light sections made of steel plates instead of heavy rolled sections.

The self-supporting locomotive body is formed by a frame, a roof and side walls. The side walls are, in view of the weight of the starting resistors fitted to the roof structure, reinforced by six hollow sheet metal pillars in the engine room which are anchored in the frame of the locomotive.

BOGIE

The frame of the bogies is welded of straight steel girders of rectangular cross section, the dimensions of which correspond to the forces transmitted. The plan of the bogie frame is a rectangle. The corners of the rectangle are rounded and formed by hollow, cast elbows. The rectangle of the frame is joined across the centre by a hollow girder in which the pivot is mounted.

The roof is divided into four removable parts to facilitate the lowering of the electrical equipment into the engine room.

The locomotive frame is formed of longitudinal box girders made of steel plates which are joined at their ends by cross beams carrying the coupler and buffer gear. The cross ties inside the frame are also box girders made of steel plates. The longitudinal box girders transmit all the tensional and pressure forces produced by the couplers and buffers.

The bearings of the axles are grease lubricated SKF roller bearings. They are housed in axle boxes which carry the bogie frame on two helical springs. The cylindrical axle boxes are arranged inside these springs. The guides are pressed into the bogie frame. The protruding parts of the pins are guided in bronze bushes secured in the axle box. On to the guide bushes is pressed a rubber damper which damps the horizontal shocks produced by the rails. The pair of wheels and axle has practically no axial play.

BOGIE

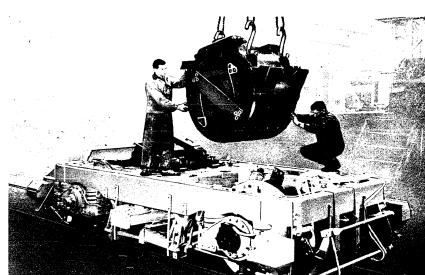
The tractive force is transmitted from the bogie to the frame of the locomotive body by means of a rocking beam, which is mounted spherically with a lateral play of ± 30 mm on a cylindrical pivot, which is rigidly secured in the center cross girder of the bogie. The locomotive body is erected astride the ends of the rocking girder, being rigidly attached to its ends. The rocking beam rests at both ends on spherical bearing surfaces on the sleeves of the plate spring sleeves. The horizontal transverse forces from the pivot are transmitted by a connecting cross girder which connects the plate spring sleeves. The plate springs rest with their ends on rockers suspended from the bogie frame. The connecting cross girder rests on a spherical bearing surface underneath the rocking girder on the closing flange of the pivot.

Therefore the rocking girder transmits the pull and shocks parallel to the centre line of the rails, the connecting cross girder transmits the forces perpendicular to the rails.

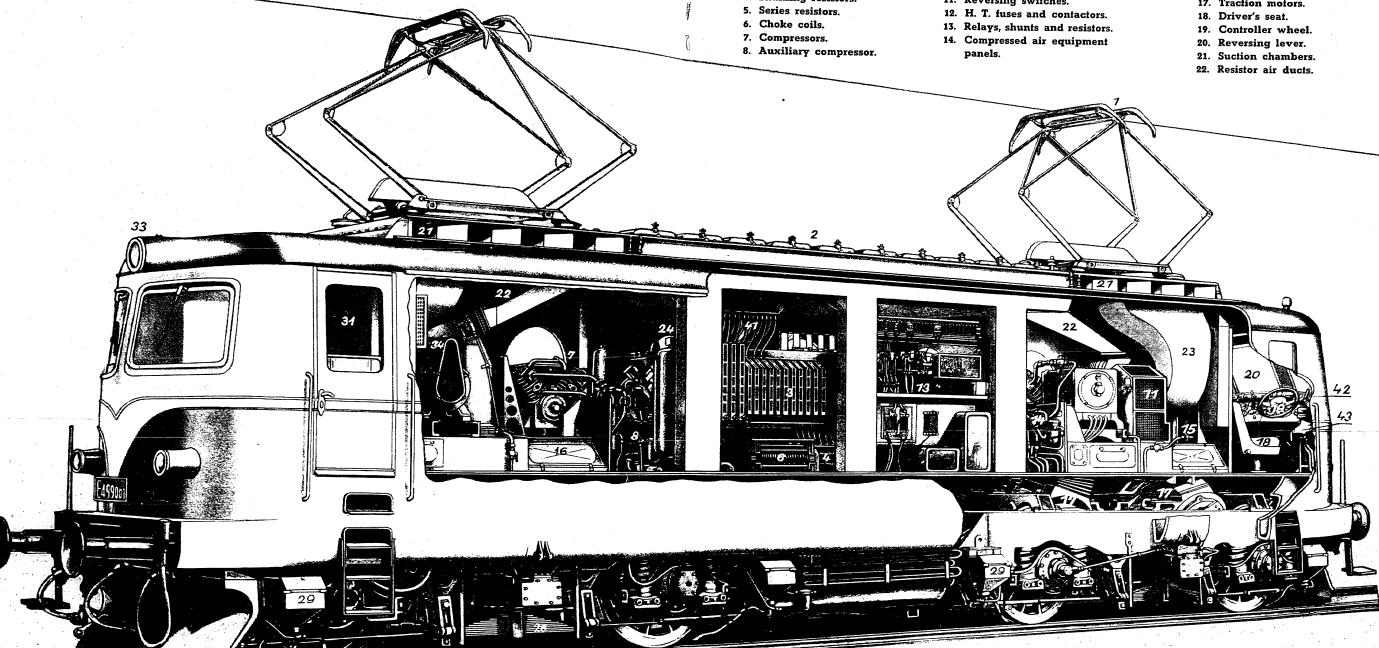
The arrangement of the rocking girder underneath the bogie frame permits a deep, four-point mounting of the locomotive body on the bogies which affords soft springing and easy assembling and dismantling. The soft springing and low position of the rocking girder have the advantage that disturbing movements of the bogie are transmitted to the locomotive body greatly damped.

To damp the turning forces occurring when the locomotive travels into or out of a curve the traction motors are mounted low, as near as possible to the centre of gravity of the bogie. Apart from that a cross tie is arranged between the bogies which ensures a tangential position of the bogie in the curve resulting in a substantial reduction of lateral guiding forces and consequently also of the wear of tyres.

To attain the required tractive efforts it is necessary to utilise fully the adhesive weight of the locomotive. Therefore the lightening of the pressure on the respective axles (caused by the draw bar pull) is automatically adjusted by a special electro pneumatic mechanism which produces between the bogies and the frame of the locomotive additional forces proportionate to the tractive effort.



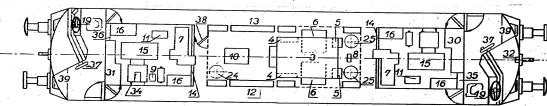
TYPE E 499.0 ELECTRIC LOCOMOTIVE

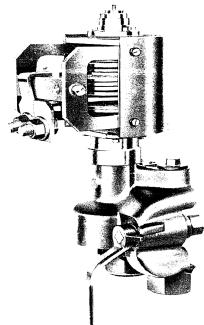


- 23. Suction channels.
- 24. Air reservoir of electro-pneumatic equipment.
- 25. Auxiliary reservoirs of brake.
- 26. Bearing springs of body.
- 27. Air reservoir of pantographs.
- 28. Main air reservoir.

- 29. Sanders.
- 30. Tool cabinet.
- 31. Cupboard with wash basin.
- 32. Recording speed indicator.
- 33. Headlight.
- 34. Charging dynamo.
- 35. Regulator of charging dynamo.

- 1. Pantographs.
- 2. Starting resistors.
- 3. Main controller.
- 4. Shunting resistors.
- 5. Series resistors.
- 6. Choke coils.
- 7. Compressors.
- 8. Auxiliary compressor.
- 9. Hand compressor.
- 10. Main Automatic circuit breaker.
- 11. Reversing switches.
- 12. H. T. fuses and contactors.
- 13. Relays, shunts and resistors.
- 14. Compressed air equipment panels.
- 15. Fans of motors and starting resistors.
- 16. Doors to motors.
- 17. Traction motors.
- 18. Driver's seat.
- 19. Controller wheel.
- 20. Reversing lever.
- 21. Suction chambers.
- 22. Resistor air ducts.



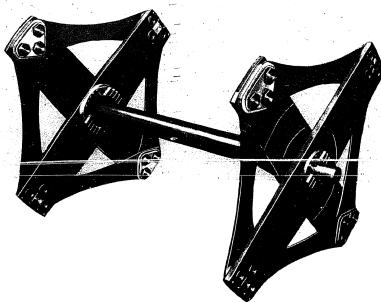
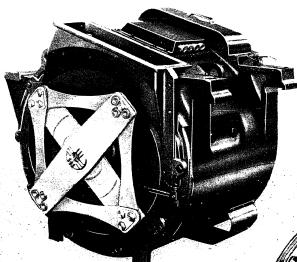


The service brake of the locomotive is a compressed air brake. Two mutually independent compressors supply all the pneumatic equipment with compressed air.

The train brake is controlled by a Skoda type N-O brake valve for goods and express trains. Each locomotive axle has its own brake cylinder. The two cylinders of each bogie are connected to the train brake line through a simple triple valve. In addition to that the locomotive can be braked independently of the train by the additional locomotive brake. The connection of the line between the bogies and the frame is made by means of rubber hoses. The piping of any bogie can be disconnected by a special valve at the driver's post in order that the braking of the entire locomotive may not be impaired in case a hose bursts.

The hand brake is operated from any driver's seat and brakes only the adjacent bogie.

The torsional moment of the traction motor is transmitted to the driving axle by a Séchéron system joint to a torsional shaft passing through the hollow rotor of the traction motor. From the other end of the torsional shaft another joint transmits the torsional moment to a pinion, which engages a toothed wheel pressed on to the driving axle. Both the pinion and the toothed wheel are protected by a case which is supported on one side by roller bearings mounted on the lengthened hub of the toothed wheel and held on the other side by means of a link elastically suspended on the frame of the bogie. The motor is firmly suspended in the bogie frame so that the unsprung weight of the locomotive is very small.



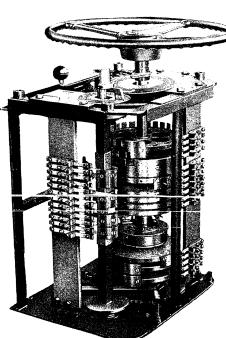
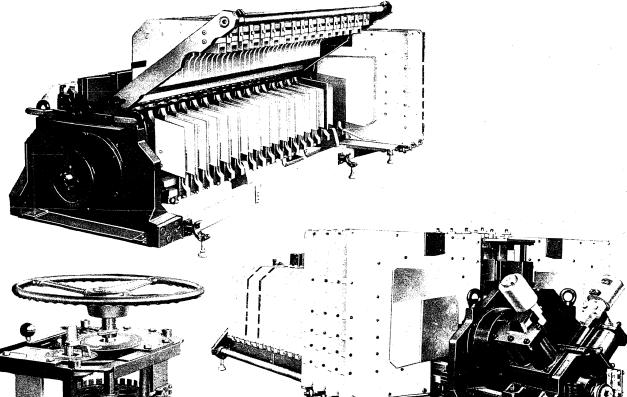
ELECTRICAL PART OF LOCOMOTIVE

To ensure a reliable and safe working of this locomotive a minimum number of H. T. installations was used in its design, which, though, guarantees the fulfillment of the requirements to which this locomotive must answer.

The traction motors are series wound six-pole, non-compensated motors with commutating poles designed for heavy weakening of the main magnetic field. The one-hour rating of one motor is 586 kW at 600 r. p. m. and at 3000 Volts. The continuous rating is 508 kW at 630 r. p. m. The two motors of each bogie are connected permanently in series. The groups are connected for starting in series through starting resistors which are cut out by a controller with 23 steps with 23+1 series steps and 8+1 series parallel steps. After the economical series steps there follow 4 and after the series parallel steps 6 economical shunting steps.

The main controller consists of 39 cam contactors fitted on either side of the camshaft which is rotated by a pneumatic motor.

The pneumatic motor is controlled by electro-pneumatic valves which receive impulses from the main controller. This arrangement ensures a highly reliable working of the locomotive.



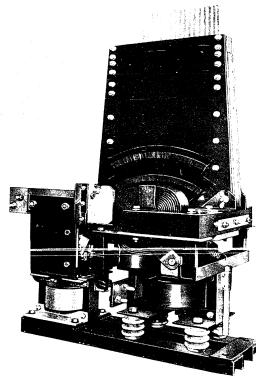
Each group of motors is protected against overload by overcurrent relays. Limited short circuits caused by damage to insulation of the main circuits operate a sensitive differential current protection. A no-volt relay trips the main circuit breaker when the voltage in the overhead line fails.

In view of the high utilisation of the adhesive weight of the locomotive it is necessary to face increased possibilities of wheel slip during difficult starting. Each group of motors is provided with a wheel slip protection which checks the difference of voltage of both motors and thus also the difference of their revolutions. When the difference is small an acoustic signal is sounded. When it is greater the main circuit breaker is tripped automatically. The cooling air is drawn by a current of cooling air from tanks in order to ensure perfect utilization of the motors without the permissible temperature being exceeded. The temperature of the traction motor winding is measured at each operator's post by means of an electric thermometer.

The starting resistances are cooled by a current of air from the fans for the motors. An automatic device increases the quantity of cooling air for the resistors during the starting period. The temperature of the resistor is checked at each driver's post by an electric thermometer. The electro-pneumatically operated reversing switches serve also, in case of a breakdown, as disconnecting switches for the groups of motors. The electric power consumed in the circuit of the locomotive motors is measured by a watt-hour-meter. The roller bearings of the motors and axles are protected from the corrosive effects of the main current by earthing rings on the driving axles.

The fans for the artificial cooling of the motors and starting resistors are driven by 5000 Volt motors connected permanently in series. These motors also drive two battery charging dynamos. The locomotive has two compressors driven by series wound motors which are fed from the overhead line through a series resistance. These motors are protected by H. T. fuses and controlled by electro-magnetic contactors. The circuits of the auxiliary drives have their own current differential protection against partial short circuits. The fan sets and compressor sets are mounted on rubber dampers to reduce the noise in the engine room.

The driver's posts are heated by heater elements which are connected in series and fed from the overhead line. The heating can be controlled in three steps by electro-magnetic contactors. The heating system is also protected by H. T. fuses. The train heating system is fed from the overhead line through the main locomotive circuit breaker. It is switched on by a 300 Amp electro-magnetic contactor, protection against overload



being ensured by an overcurrent relay acting upon the main circuit breaker of the locomotive. The main circuit breaker of the locomotive opens when the protective equipment connected to the main circuit breaker operates. In this manner the locomotive is reliably safeguarded against overloads which may arise from incorrect attendance or sudden defects.

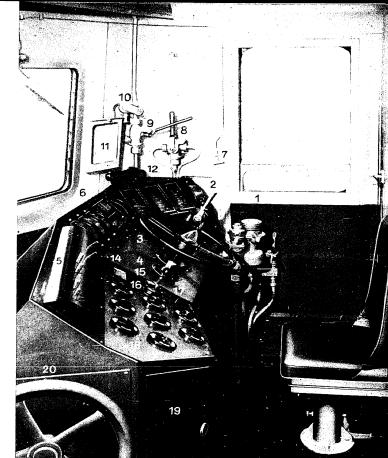
The controlling equipment of the locomotive is electro-pneumatic, designed for a voltage of 48 Volts and a pressure of 3.5 atm. The main controller is contained by a box in the control desk with a position indicator. The reversing switches are controlled by a reversing lever.

The following instruments are fitted in the control desk: a voltmeter for the overhead line voltage, two ammeters for the groups of motors, a thermometer for the resistors, a thermometer for the motors and an electric speed indicator. An ammeter for the auxiliary drives is fitted separately.

All controls are so arranged that the driver can sit comfortably while driving. The operating wheel of the main controller and the reversing lever as well as the above mentioned measuring instruments are situated in front of the driver. The controls and measuring instruments of the auxiliary drives are fitted at his right hand; the controls of the auxiliary drives, heating, pantographs and main circuit breakers, as well as the control switches of the lighting of the locomotive, i.e. the signal lights, head light, lighting of driver's posts, measuring instruments, engine room, corridors and bogies at the left hand.

The time table is lighted separately and so is the guard's post. At one post a wash basin is fitted with an automatically heated hot water tank for washing. An electric cooker for the heating of food is also fitted there.

The front windows of the driver's post are double with a built-in defroster. They are cleaned from outside by a pneumatic window wiper.



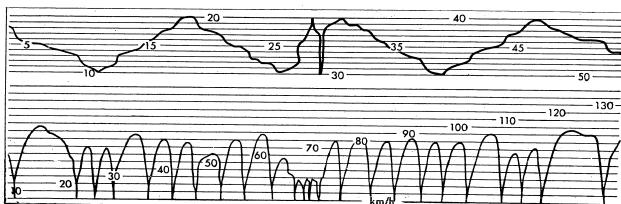
DRIVER'S POST

- 1 Škoda N-Ox brake valve of automatic brake.
- 2 Cock of locomotive brake.
- 3 Master controller.
- 4 Reversing drum for »Forwards and »Reverse travel.
- 5 Lock-up cabinet, with switches for operating current, pantographs, fans, compressors and main circuit breaker.
- 6 Measuring instruments: voltmeter, ammeter of motor group I and II, thermometer of traction motors and starting resistors, electric speed indicator, pressure gauges of main air tank, brake piping and brake cylinder, ammeter of auxiliary drives.
- 7 Cock for window wipers.
- 8 Cock for sander.
- 9 Cock for whistles.
- 10 Signal lamp of dead man equipment.
- 11 Time table with lights.
- 12 Dead man button. Pedal under master controller.
- 13 Lighting of measuring instruments.
- 14 Luminous sign: »Locomotive earthed.
- 15 Signal of main circuit breaker.
- 16 Signal »Operation on resistance positions.
- 17 Trip push-button of main circuit breaker.
- 18 Switches in top row: lighting of bogies, driver's post and instruments; switches in centre row: heating of train, heating of driver's post, white and red signal lamps; switches in bottom row: window defrosters, headlight, control and lighting.
- 19 Fuse box.
- 20 Hand brake wheel.

The pantographs are controlled from the driver's posts electro-pneumatically. They are operated by a compressed air cylinder and springs. To facilitate the raising of the pantographs when the locomotive is being put into operation a motor-compressor set is fitted in the engine room fed from the battery. It charges an auxiliary reservoir for the pantographs with compressed air.

Two corridors, one at each side of the engine room, connect both driver's cabins, and are interconnected by two short corridors at both ends of the engine room. The corridors are separated from the engine room proper by wire netting. The engine room proper is accessible through doors which are electrically interlocked with the pantographs. Both disconnecting switches, the earthing switch, all H. T. fuses and all cocks of the pneumatic equipment are operated from the corridor.

All 48 Volt equipment is fed from a nickel-iron battery which is kept charged by dynamos driven by the fan motors. In case of a breakdown of the battery all 48 Volt equipment can be fed directly from the dynamos through a regulator. In this case the fan motors are started by a very simple auxiliary operation. The parallel operation of the two charging dynamos is controlled by a Křížk-Era regulator. The main battery switch, by which all the 48 Volt equipment is disconnected, is fitted in the regulator. The condition of the battery is checked by an ammeter and a voltmeter. A sufficient number of sockets for extension lights is arranged at various points in the locomotive. The cables are laid in cable ducts or in conduits.



OPERATING RESULTS

During trials abroad on the lines in the vicinity of Warsaw with suburban traffic the locomotive hauled trains with a load of 360 tons to a schedule prepared for motor coach trains with a high rate of starting acceleration. With a train the locomotive reached an acceleration, of over 0.3 m/sec^2 up to 60 km per hour and the acceleration up to the maximum permissible speed of 90 km per hour still reached 0.14 m/sec. The average distance between stops was 3 to 5 km. The prototype locomotive covered 90,000 km in this exacting operation without a serious operating defect. Two further locomotives covered 50,000 and 25,000 km in the same operation during the winter season.

Trips with a dynamometer car confirmed the desired properties and haulage performance. The maximum speeds were tested up to 150 km per hour, at these speeds the movement of the locomotive was always steady. Reliable starts with goods trains up to 850 tons, which reach a travelling speed of as much as 60 km per hour, were carried out on a 15% gradient in Czechoslovakia. Express trains of a load of 450 tons are hauled over the same gradient at a speed of 80 km per hour.

The locomotive has very good riding qualities, requires only little maintenance and its operation is easy in the agreeable surrounding of the driver's post with an unobstructed view of the track.

STROJEXPORT
PRAHA - CZECHOSLOVAKIA

STEX/521982 a - 5608 - F - 033306 - ZG 01

Printed in Czechoslovakia



MESSWANDLER
FÜR HÖCHSTSPANNUNG

MESSWANDLER FÜR HÖCHSTSPANNUNG

Apparate, mit denen in Höchstspannungsnetzen elektrische Größen gemessen werden und durch die die Betriebssicherheit erhalten wird, werden an den Höchstspannungskreis über Meßwandler angeschlossen, welche

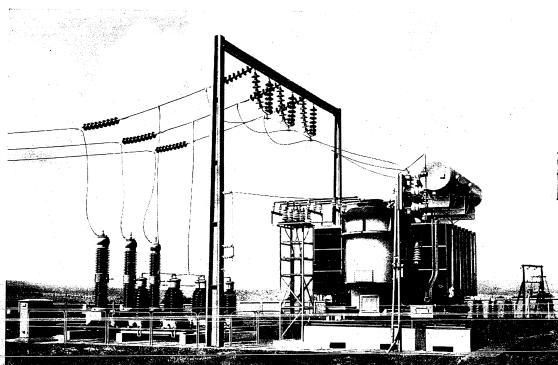
1. den Höchstspannungskreis (das Netz) von dem Niederspannungskreis (den angeschlossenen Apparaten) trennen, was für die Sicherheit der Bedienung notwendig ist;
2. die Werte der zu messenden Größen (Spannung und Strom) in Werte umwandeln, die für die Speisung der angeschlossenen Apparate vom Standpunkte deren wirtschaftlicher und zweckmäßiger Konstruktion geeignet sind.

Die Verwendung von Meßwandlern ermöglicht außerdem

1. einheitliche Ausführung der Systeme der Meß- und Schutzapparate (auf Grund normalisierter Werte des Sekundärstromes und der Sekundärspannung);
2. übersichtliche Zentralisierung der Meß- und Schutzapparate in der Schaltwarte, getrennt von der Schaltanlage;
3. Schutz der Stromsysteme der angeschlossenen Apparate vor schädlichen Wirkungen der Überströme bei Kurzschlüssen im Netz bzw. vor ihrer Beschädigung oder Vernichtung, durch geeignete Wahl der Überstromcharakteristik der Stromwandler.

Die in diesem Kataloge beschriebenen Stromwandler und Spannungswandler für 60, 110 und 220 kV sind Einphasenölwandler in Kaskadenausführung. Die Gesamtspannung zwischen der Primär- und Sekundärseite ist bei der Kaskadenausführung durch mehrere Isolierscheiben (das ist durch Schichten eines geeigneten Dielektrikums) in eine Reihe von Teilspannungen geteilt; Die Elektroden an den Teilspannungen werden entweder aus den Funktionselementen eines Wandlers, z. B. aus der Primärwicklung, dem magnetischen Kreis und der Sekundärwicklung, oder aus den Funktionselementen mehrerer hintereinandergeschalteter Wandlere gebildet. Die Meßwandler für 60 und 110 kV sind in Kaskade, bestehend aus einem Wandler mit zwei Isolierscheiden, gebaut (der magnetische Kreis hat gegen die Erde die Hälfte der Phasenspannung des Netzes, bei den Wandlern für 220 kV wird die Kaskade von zwei Wandlern, von denen jeder einen magnetischen Kreis mit zwei Isolierscheiden hat, also im Ganzen von vier Isolierscheiden gebildet (der magnetische Kreis des oberen Wandlers hat gegen die Erde $\frac{1}{4}$ der Phasenspannung des Netzes, der des unteren Wandlers $\frac{1}{4}$ der Phasenspannung des Netzes). Beim Stromwandler für 220 kV sind beide Wandlere durch eine Kopplungswicklung miteinander verbunden, welche das Sekundär des oberen und das Primär des unteren Wandlers bildet. Beim Spannungswandler für 220 kV befindet sich auf jedem Kern je $\frac{1}{4}$ der in Serie geschalteten Primärwicklung. Außerdem verbindet noch die Kopplungswicklung elektrisch den unteren Kern des oberen Wandlers mit dem oberen Kern des unteren Wandlers.

Alle unsere Meßwandler für Höchstspannung sind sowohl für Freiluft- als auch für Innenraummontage geeignet.



Meßwandler 2 JO 110 und COF 110 in einer Schaltanlage, rechts ein Reguliertransformator 16 MVA, 100 kV.

FREQUENZZAHN

Die in diesem Kataloge angeführten Meßwandler sind für die Nennfrequenz 50 Hz gebaut. Sie können jedoch in einem Bereich von 15 bis 60 Hz verwendet werden, wobei wir uns die Änderung der Werte der Nennbelastung (Nennleistung) und Genauigkeit sowie der übrigen garantierten Werte vorbehalten.

GENAUIGKEIT DER MESSWANDLER UND DIE GRÖSSEN DER BELASTUNG

Die Genauigkeit der Meßwandler wird durch die Genauigkeitsklasse charakterisiert, welche die äußerst zulässigen Fehlerwerte der zu messenden Größen (Strom und Spannung) bei Nennbürde und bei von der betreffenden Klasse festgesetzten Primärwerten, ausdrückt.

Der Größenfehler (des Stromes ϵ_1 oder der Spannung ϵ_2) ist durch den algebraischen Unterschied der, gemäß der Nennübersetzung auf das Primär umgerechneten Sekundärgröße und der Primärgröße gegeben; er wird in Prozenten der Primärgröße angegeben:

$$\epsilon_1 = \frac{I_2 - I_1}{I_1} \cdot 100 \text{ [%]}, \quad \epsilon_2 = \frac{U_2 - U_1}{U_1} \cdot 100 \text{ [%]}$$

Unter Winkelfehler versteht man die Phasenverschiebung zwischen dem um 180° verdrehten Vektor der Sekundärgröße und dem Vektor der Primärgröße, er wird gewöhnlich in Winkelminuten ausgedrückt.

Aus den bekannten Werten des Stromfehlers ϵ_1 und des zugehörigen Winkelfehlers δ_1 des Stromwandlers und des Spannungsfehlers ϵ_2 und des zugehörigen Winkelfehlers δ_2 des Spannungswandlers läßt sich der durch die Meßwandler selbst verursachte Fehler beim Messen:

$$\text{der Wirkleistung: } \epsilon_p = \epsilon_1 + \epsilon_2 - 0,0291 (\pm \delta_1 \mp \delta_2) \lg \varphi \text{ [%]}$$

$$\text{und der Blindleistung: } \epsilon_q = \epsilon_1 + \epsilon_2 + 0,0291 (\pm \delta_1 \mp \delta_2) \cot \varphi \text{ [%]}$$

herrechnen, worin φ die Phasenverschiebung im Primärkreise bedeutet und die Winkelfehler δ_1 und δ_2 in Winkelminuten ausgedrückt sind. (Das obere Zeichen gilt für den induktiven und das untere für den kapazitiven Leistungsfaktor $\cos \varphi$).

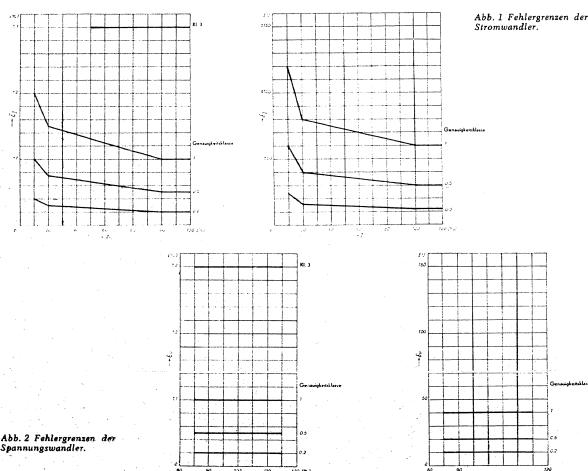


Abb. 2 Fehlergrenzen der Spannungswandler.

Die Fehlergrenzen der Meßwandler nach der tschechoslowakischen Norm CSN ESC 64-1951 sind in den Abb. 1 & 2 dargestellt und die Fläche zwischen ihnen wird als zulässiges Fehlerfeld der zugehörigen Genauigkeitsklasse bezeichnet. Der wirkliche Fehler des Meßwandlers muß innerhalb dieses Feldes liegen, und zwar bei Belastung mit einer Bürde, die bei einem Leistungsfaktor von $\cos \varphi = 0,8$ bis 100 % der Nennbürde gleichkommt. Ist die Nennbelastung des Meßwandlers größer als 60 VA, dann muß der wirkliche Fehler schon bei einer Belastung von 15 VA an im zulässigen Fehlerfeld liegen (dies gilt nicht bei Stromwandlern der Genauigkeitsklasse 3, die nur für einen Bürdenbereich von 50 bis 100 % der Nennbürde geeicht werden).

Mit zunehmender sekundärer Belastung des Meßwandlers (d. i. beim Stromwandler mit zunehmendem Wert Z_2 oder beim Spannungswandler mit zunehmendem Wert U_2/Z , worin Z die Impedanz der Bürde des Stromwandlers (Ω) und Y die Admittanz = Scheinleitwert = des Spannungswandlers ($1/\Omega$) bedeutet, wächst auch die Größe des Fehlers, und zwar in kleinen Belastungsbereichen annähernd proportional. Ein Wandler, welcher daher z. B. für eine bestimmte Belastung in der Genauigkeitsklasse 0,5 vorgeschrieben wird, kann für die doppelte Belastung in der Genauigkeitsklasse 0,5 oder für eine vier- bis fünffache Belastung in der Genauigkeitsklasse 1 geeicht werden.

Ist die Sekundärbelastung konstant und ändert sich nur der Leistungsfaktor der Bürde, dann wird mit sinkendem Leistungsfaktor der Fehler der gemessenen Größe wachsen und der Phasenfehler kleiner werden; bei steigendem Leistungsfaktor sind die Verhältnisse umgekehrt. Wenn also der wirkliche Leistungsfaktor der Bürde von dem durch die Norm vorgeschriebenen Nennwert $\cos \varphi = 0,8$ abweicht, ist nicht verbürgt, daß die zum Nennwert der Bürde gehörigen Eichkurven in den zulässigen Fehlerfeldern liegen werden.

GRÖSSTER BETRIEBSSTROM UND HÖCHSTE BETRIEBSSPANNUNG

Bei Stromwandlern beträgt der größte Betriebsstrom, der durch sie dauernd hindurchgehen kann, 120 % des auf dem Schilde angegebenen Nennstromes. Dabei werden noch bei weitem nicht die von der Norm für die Isolation der Klasse A zugelassenen Werte für die Erwärmung erreicht. Die höchste Betriebsspannung, d. i. die höchste Spannung, an welche unsere Meßwandler dauernd angeschlossen werden können, ist um 10 % höher als die auf dem Schilde angeführte Nennspannung.

STROMWANDLER DES TYPS 2 JO

ZWECK UND WIRKUNGSWEISE:

Stromwandler sind für die Speisung der Amperemeter und der Stromspulen der Meß-, Registratur- und Schutzeinrichtungen bestimmt. Ihre Primärwicklung ist im Höchstspannungskreis (in der Leitung), dessen Strom gemessen werden soll, in Serie geschaltet; daher unterscheiden sich ihre Betriebeigenschaften als Serienstromwandler sowohl von Leistungstransformatoren als auch von Spannungswandlern. Eine kurze Erläuterung ist aus Abb. 3 ersichtlich. Fließt durch die Primärwicklung der Strom I_1 , dann geht durch die Sekundärwicklung der entsprechende Strom I_2 . Solange die Bürde (Z) ausgeschaltet ist (Kontakt in Lage (a)), ist der Wandler kurzgeschlossen. Wenn der Strom I_1 konstant bleibt und die Bürde (Z) sich vergrößert (Kontakt in Lage b oder c), wächst die Spannung U_2 und damit auch die Spannung U_1 . Die Belastung an den Sekundärklemmen ist durch den Wert U_2/Z oder den Wert Z_2 gegeben.

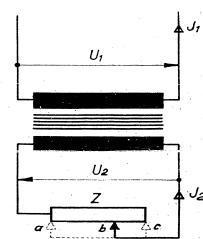


Abb. 3 Wirkungsweise des Stromwandlers.

Bei konstanter Bürde (Z) ändert sich die Belastung proportional mit der zweiten Potenz des Stromes I; und die Klemmspannung $U_2 = ZI_2$ proportional mit dem Strom. Wenn der Sekundärkreis unterbrochen wird (d. h. wenn die Bürde ins Grenzenlose wächst), kann die Spannung an den geöffneten Sekundärklemmen, auch bei Primärnennstrom, Höchstwerte in der Größenordnung mehrerer Kilovolt erreichen. Eine solche Spannung kann die Sicherheit der Bedienung und die innere Isolation des Wandlers bedrohen. Deshalb darf der Stromwandler niemals auf diese Weise betrieben werden, da die Unterbrechung seines Sekundärkreises an und für sich einen ersten Sicherungszustand bedeutet. Bei einem bestimmten Primär- und Sekundärstrom ist die Größe der Belastung nur durch die Größe der Bürde gegeben. Die Änderung der Größe der Bürde und Belastung bewirkt nur eine Änderung der Größe der Spannung und dadurch auch eine Änderung der Größe der Induktion im magnetischen Kreis. Da die Erwärmung der Wicklung nur durch den Strom bedingt ist, hat darauf die Erhöhung der Bürde keinen Einfluß, denn bei Änderung der Bürde ändert sich der Strom nicht.

Da unsere Stromwandler hohe Kurzschlußsicherheit haben (thermischer Nennstrom $I_{th} = 110 I_{1n}$), ist deren Strombelastung bei normalen Betrieb so klein, daß die Erwärmung der Wicklung nur einen kleinen Bruchteil der von der Norm zugelassenen Werte erreicht.

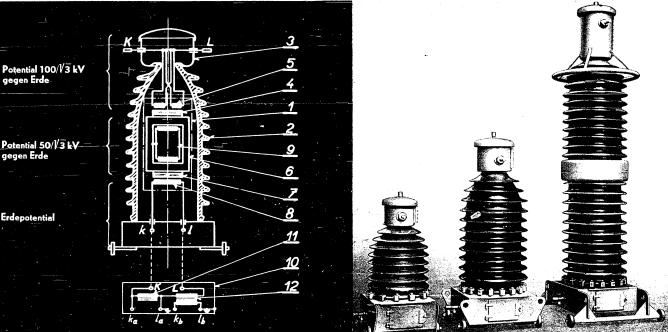


Abb. 4 Schema des Stromwandlers 2 JO 60 und 2 JO 110.

Meßwandler 2 JO 60, 2 JO 110 und 2 JO 220.

BESCHREIBUNG

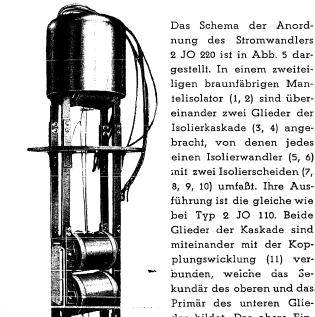
Das Gesamt-Dispositionsschema des Stromwandlers 2 JO 60 und 2 JO 110 ist aus der Abb. 4 zu ersehen. Der Höchstspannungskreis ist vom Ausgangskreise durch einen Isolierwandler (1) getrennt, welcher in das Innere eines einstelligen mit Transformatoröl gefüllten braunfarbigen Mantelisolators (2) eingebaut ist. Auf seinem Kopf ist der Konservator (3) mit dem Luftvennill, dem Ostdistanzeiger (5) und der Bezeichnung des zulässigen tiefsten Ostdandes bei 20°C angebracht. Durch seine Wände gehen die als Bolzen $\varnothing 30 \times 60$ mm ausgerührten Primärklemmen K, L. Isolierwandler (1) hat zwei Isolierscheiden, von denen die erste (4) die Höchstspannungsprimärwicklung (8) von dem oberen Kern des Wandlers (6) und die zweite (7) den unteren Kern des Wandlers von der Sekundärwicklung (9) trennt.

Beide Isolierscheiden werden aus Hartpapier isolierhülsen und Winkelringe aus Ziehpappe gebildet. Die Primärwicklung des Isolierwandlers (5) wird gegen Überspannung durch einen spannungsabhängigen Überbrückungswiderstand geschützt; sie ist umschaltbar im Verhältnisse 1:2 oder 1:2:4 durch Umschalten der Klemmen im Inneren des Konservators (gezeichnet 1:2 in der Schaltung auf größeren Primärnennstrom – beide Hälften der Wicklung parallel –).

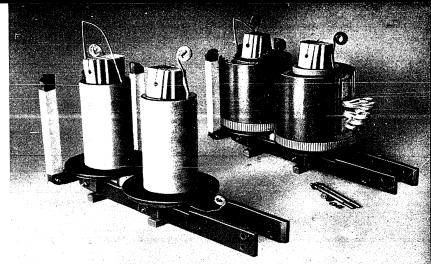
Das Klemmenfeld für das Umschalten des Primärnennstromes im Verhältnisse 1:2 ist

in Abb. 6 und für das Umschalten im Verhältnisse 1:2:4 in Abb. 7 dargestellt. Der magnetische Kreis des Isolierwandlers und die mit ihm einpolig verbundene Ausgleichswicklung (9) haben daher gegen die Erde die halbe Spannung als die Primärwicklung. Die Sekundärwicklung mit dem Ausgangsgerät (10) haben das Erdpotential und sind miteinander durch zwei Durchführungen im Boden des Odraumes verbunden.

In dem Ausgangsgerät wird die Gesamtleitung des Isolierwandlers auf zwei gegenüberliegender isolierte Ausgänge verteilt, von denen der eine K_a, l_a die Schutzapparate, der andere K_b, l_b die Überstromcharakteristiken (Abb. 11); der Ausgang für das Messen (K_a, l_a) ist über einen Spar-Stromwandler mit Übersetzungsverhältnis 1:1, dessen magnetischer Kreis (11) aus Permalloy (Mu-Metal) hergestellt ist, an den Isolierwandler angeschlossen; dadurch wird eine niedrige Nennüberstromziffer $n_a << 5$ garantiert. Der Ausgang für die Schutzapparate (K_b, l_b) wird von dem Stromwandler (12) mit Übersetzung 1:1 gespeist, dessen magnetischer Kreis aus Transistorblechen TN 13 gebildet wird, die Nennüberstromziffer dieses Ausgangs ist $n_b > 15$.



Montage der Meßwandler 2 JO 110.



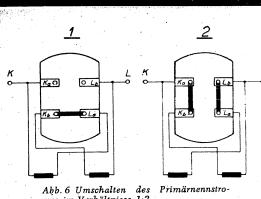


Abb. 6 Umschalten des Primärnennstromes im Verhältnis 1/2.

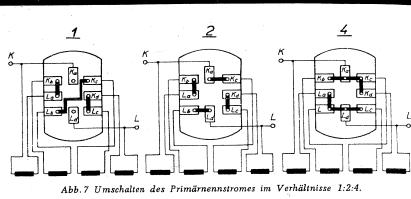


Abb. 7 Umschalten des Primärnennstromes im Verhältnis 1:2:4.

gangglied reicht etwa bis in zwei Drittel der Höhe des oberen Mantelisolatorteiles, das untere Ausgangslied ist symmetrisch zur Ebene verlegt, welche die Höhe des unteren Mantelisolatorteiles halbiert. Auf dem Kopf des oberen Isolatorteiles ist der Konservator (13) angebracht, unter dessen Deckel sich das Klemmenbrett zum Umschalten des Primärnennstromes im Verhältnisse 1:2 oder 1:2:4 befindet (gezeichnet 1:2 in Parallelschaltung – auf größeren Strom). Die Primärklemmen K, L bilden zwei Bolzen Ø 30×60 mm, die waagerecht durch die Konservatorwand aus geführt sind. Der jeweilige Ostand und der zulässige höchste Ostand sind an dem an der Wand angebrachten Ostdanzeiger ersichtlich. Auf dem Konservator ist ein Schirmring (14) befestigt, der zur günstigen Verteilung des elektrischen Feldes auf der Oberfläche des Isolators beiträgt.

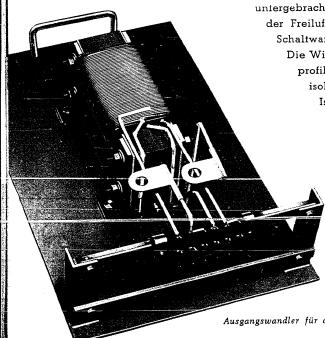
Was die Konstruktion des Meßwandlers anbelangt, ist dieser aus zwei selbständigen mit Öl gefüllten Bau teilen zusammengesetzt, von welchen der obere Teil das obere Glied der Isolierkaskade mit dem Mantel isolator, dem Konservator und dem Verbindungsstück (12) und der untere oben mit einem Deckel verschlossene und unten mit einem kompletten Fahrgestell versehene Teil das untere Glied der Isolierkaskade mit dem Mantel isolator enthält. Bei Montage wird der obere Teil auf den unteren Teil gesetzt, die Ausführungen der Kopplungswicklung werden im Verbindungsstück zusammenge schaltet und beide Ölräume im oberen und unteren Teil durch Rohre verbunden. Das Verbindungsstück und der Deckel des unteren Teiles werden dann miteinander verschraubt.

Die gesamte Leistung der Isolierkaskade wird in dem Ausgangsgerät (15) auf zwei gegenseitig isolierte Ausgänge verteilt. Das aus mehreren Transformationselementen und Korrekturgliedern bestehende Ausgangsgerät ist in einem besonderen plombierten Kasten untergebracht, welcher im Ganzen mit drei Paar Klemmen und Erd schraube versehen ist. Die Nennübersetzungs füller des Ausgangs für Meßgeräte K, L ist $n_a << 5$, die für den Ausgang für Schutzgeräte K, L ist $n_a > 10$.

Das Ausgangsgerät kann bei allen Stromwandlern im Kasten des Fahrgestells oder in der Schaltwarte in der Nähe der angeschlossenen Meß- und Schutzapparate untergebracht werden. Im zweiten Fall genügen für die Verbindung die in der Freiluftschaltanlage stehenden Meßwandler mit den Geräten in der Schaltwarte nur zwei Adern der Zuleitungskabel.

Die Wicklungen der Stromwandler bestehen aus papiersolierten Kupferprofileisen, nur die Sekundärwicklungen für 1 A sind aus baumwoll isoliertem Kupfer-Runddraht hergestellt. Der magnetische Kreis der Isolierwandler ist aus papiersolierten Transformatorblechen TN 13 von 0,5 mm Dicke zusammengesetzt. Die geforderte Genauigkeit der Meßwandler wird durch Vormagnetisierung des magnetischen Kreises nach tschechoslowakischen Patent Nr. 80518 erreicht. Beim Wandler 2 JO 220 ist die Vormagnetisierung nur am oberen Glied der Kaskade.

Das Fahrgestell des Meßwandlers wird von einem geschweißten Kasten mit vier Hakenköpfen gebildet. Die Typen 2 JO 60 und 2 JO 110 haben vier Fahrrollen ohne Spurkränze für eine Fahrrichtung (nicht verstellbar), Typ 2 JO 220 hat vier für beide Fahrrichtungen verstellbare Fahrrollen mit Spurkränzen.

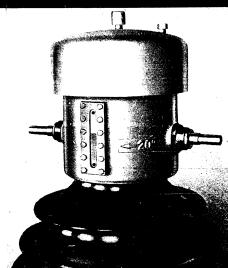


Ausgangswandler für den Stromwandler 2 JO 60 und 2 JO 110.

zen in einem besonderen Rahmen, welcher von dem Fahrgestellkasten losgelöst werden kann. Der Kasten des Fahrgestells ist durch eine wasser dichte Tür geschlossen und durch eine Öffnung gelüftet, welche zum Schutz gegen das Eindringen von kleinen Tieren mit einem Netz verdeckt ist. Hinter der Tür befindet sich das Klemmenbrett für den Kabelfanschluß mit Hilfe eines wasser dichten Kabelendverschlusses, welcher mit dem Meßwandler geliefert wird. An der Wand des Fahrgestells ist der Olauslaß angebracht (Abb. 18). Der Mantelisolator wird auf dem Fahrgestellkasten mit gußeisernen Pratzen festgehalten und die Fuge ist mit ölabdichtendem Gummi abgedichtet. Auf gleiche Weise wird beim Typ 2 JO 220 der Deckel des unteren Teiles auf dessen Isolator und der obere Isolator auf dem Verbindungsstück befestigt.

Bei Ausführung für ungünstige klimatische Verhältnisse (tropische Gebiete) wird der Konservator mit Olverschluß versehen, welcher die direkte Berührung des Oles mit dem eigentlichen Wandler mit der Außenluft verhindert. Die Höhe des Konservators sowie die Gesamthöhe des Meßwandlers ist dann um etwa 100 mm größer, als in den Maßkizzen angegeben ist. Diese Einrichtung liefern wir nur auf besondere Bestellung und gegen Zusatzzahlung.

Die Ausführung der Meßwandler entspricht der tschechoslowakischen Norm CSN ESC 64-1951 und ESC 306-1950; sie können sowohl für Freiluft als auch Innenraummontage verwendet werden. Maßkizzen sind in den Abb. 8, 9, 10.



Konservator mit Ölverschluß (offene Ausführung).

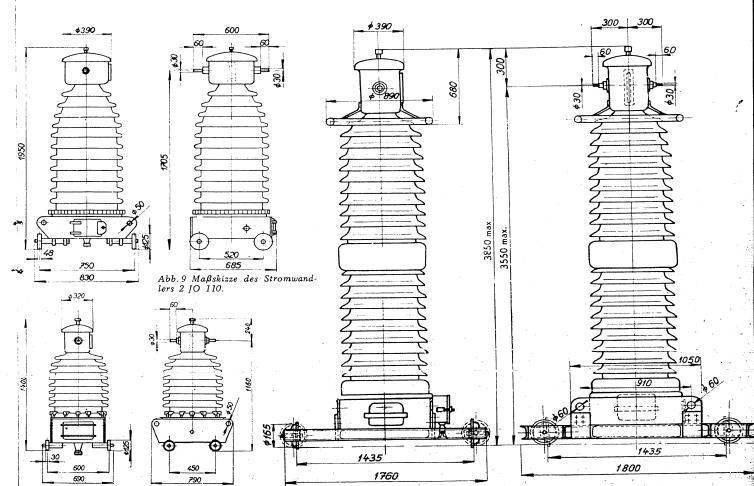
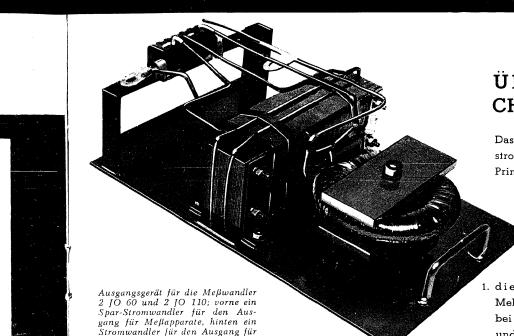


Abb. 9 Maßkizze des Stromwandlers 2 JO 110.

Abb. 10 Maßkizze des Stromwandlers 2 JO 220.

TECHNISCHE ANGABEN DER STROMWANDLER

Typ:	2 JO 60	2 JO 110	2 JO 220	
Ausführung - Kaskade	einfach	einfach	doppelt	
Isolationsspannung nach CSN-ESC 64-1951	kV	60	110	220
Höchste Betriebsspannung	kV	66	121	242
Prüfspannung 50 Hz (Maximal für Export)	kV	140	230	455
	kV	152	242	460
Steckhaltespannung 1:50 (Maximal für Export)	kV	350	550	1050
	kV	-	625	-
Überschlagsspannung unter Regen	kV	> 168	> 264	> 455
Dielektrische Verluste, tg δ		< 3 % bei U ₁ = 60 kV	< 3 % bei U ₁ = 110 kV	< 3 % bei U ₁ = 220 kV
Primärnennstrom (Mit Umschaltung im Verh. 1:2) (Mit Umschaltung im Verh. 1:2:4)	A	50/100 75/150 75/150 300 100/200/400 150/300/600	50/100 75/150 75/150 300 100/200/400 150/300/600	50/100 75/150 75/150 300 100/200/400 150/300/600
Größter Betriebsstrom	xIn	1,2	1,2	1,2
Sekundärnennstrom	A	5/5 1/1	5/5 1/1	5/5 1/1
Überstromklasse (nach IEC)		110	110	110
Dynamischer Strom (für I _{ts} > 150 A)	kA mcs.	35	35	35
Ausgang für Meßgeräte: Nennbelastung (Nennleistung) Genauigkeitsklasse Nennüberstromziffer	VA	30 0,2 << 5	30 0,2 << 5	30 0,2 << 5
Ausgang für Schutzgeräte: Nennbelastung (Nennleistung) Genauigkeitsklasse Nennüberstromziffer	VA	60 1 > 15	60 1 > 15	60 1 > 10
Gewicht: ohne Öl der Ölfüllung Gesamtgewicht	kg	355 65 490	520 165 735	1490 350 1840
Grundrifffläche	mm	670 × 790	680 × 830	1760 × 1800
Höhe	mm	1400	1950	3850
Fahrtichtung	eine	eine	beiden	
Fahrrollen	glatt	glatt	mit Spurkränzen	
Durchmesser und Breite der Räder	mm	Ø 125 × 48	Ø 125 × 48	Ø 145 × 48 mit Spurkränzen
Spurweite	mm	600	750	1435



ÜBERSTROM-CHARAKTERISTIKEN

Das Verhalten der Stromwandler im Überstrombereich, d. i. beim größeren Strom als Primärnennstrom, ist charakterisiert durch:

1. die Nennüberstromziffer n_n , die ein Mehrfaches des Primärnennstromes darstellt, bei welchem der Stromfehler bei Nennbürde und Nennleistungsfaktor 10 % erreicht;

2. die Überstromcharakteristik, d. i. die Abhängigkeit des Sekundärstromes von dem Primärstrom im Überstrombereich bei den angegebenen Werten der Bürde. Die Überstromcharakteristik wird gewöhnlich graphisch dargestellt (siehe Abb. 11 und 12).

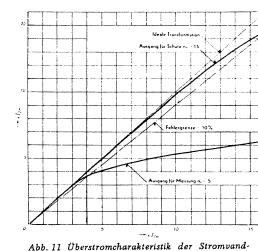


Abb. 11 Überstromcharakteristik der Stromwandler 2 JO 60 und 2 JO 110.

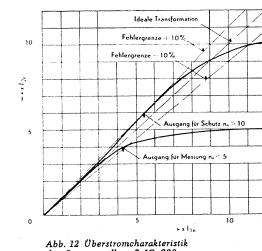


Abb. 12 Überstromcharakteristik des Stromwandler 2 JO 220.

Bei dem Ausgang für Meßgeräte wird eine niedrige Nennüberstromziffer und eine solche Überstromcharakteristik verlangt, die über ihr möglichst langsam ansteigt, damit die angeschlossenen Meßgeräte vor Beschädigung durch dynamische und thermische Wirkung der Überströme geschützt sind. Beim Ausgang für Schutzgeräte soll im Gegenteil die Nennüberstromziffer möglichst groß sein und die Überstromcharakteristik soll auch über ihr möglichst rasch steigen, damit die Schutzgeräte auch bei Kurzschlüssen im zu schützenden Netz verlässlich funktionieren. Die Überstromcharakteristik und die Nennüberstromziffer hängen von den Werten der angeschlossenen Bürde ab. Bei konstanter Bürde ist die Überstromziffer am größten bei einem Leistungsfaktor der Bürde $\cos \beta = 1$ und wird mit sinkendem Leistungsfaktor der Bürde kleiner. Ist die Bürde kleiner als die Nennbürde, dann ist die Überstromziffer größer als die Nennüberstromziffer und im Gegenteil: bei Überlastung des Sekundäräusgangs sinkt die Überstromziffer.

Infolge des Einflusses der Kompensationselemente, durch welche eine künstliche Erhöhung der Überstromziffer erreicht wird, ist beim Typ 2 JO 220 der Verlauf der Überstromcharakteristik im Ausgang für Schutzgeräte stark vom Werte der angeschlossenen Bürde abhängig. Im Interesse der Erhaltung einer konstanten Überstromcharakteristik empfiehlt es sich, die Bürde immer auf ihren Nennwert auszugleichen, was am besten durch eine, die erwähnte Kompensationseinrichtung eingebaute Hilfsausgleichsbürde erreicht wird.

Die Überstromcharakteristiken der Typen 2 JO 60 und 2 JO 110 sind in Abb. 11 und die Überstromcharakteristik des Typs 2 JO 220 ist in Abb. 12 dargestellt.

KURZSCHLUSSICHERHEIT UND ÜBERSTROMKLASSE

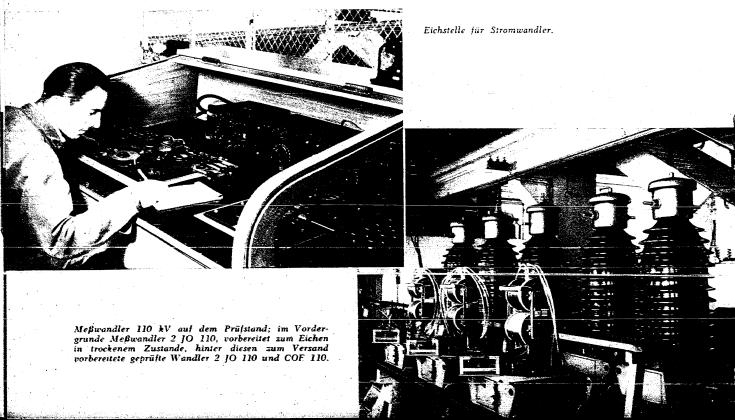
Die Kurzschlussicherheit des Stromwandler ist durch seinen dynamischen und thermischen Kurzschlussstrom gegeben. Der dynamische Nennstrom ist der Höchstwert der größten – in der Regel ersten – Amplitude des primären Kurzschlussstromes, welche der Wandler bei kurzgeschlossener Sekundärwicklung verträgt, ohne daß durch die entstandenen dynamischen Kräfte irgendeiner seiner Teile beschädigt oder deformiert wird. Unter thermischem Nennstrom versteht man den effektiven Wert des Primärstromes, den der Wandler bei kurzgeschlossener Sekundärwicklung auf die Dauer von einer Sekunde aushält, ohne daß irgendeiner seiner Teile durch die entstandene Wärme beschädigt wird. Bei einem länger als eine Sekunde dauerndem Kurzschluß ist der größte zulässige thermische Strom durch die Beziehung

$$I_p, I_{th} = \sqrt[3]{1-t}$$

bestimmt, worin I_{th} den thermischen Strom für die gegebene Zeit, I_p den thermischen Nennstrom und t die Zeit in Sekunden bedeuten.

Alle Stromwandler, bei denen das Verhältnis des thermischen Nennstromes zum Primärstrom den gleichen Wert hat, bilden eine bestimmte, durch dieses Verhältnis gekennzeichnete Überstromklasse (z. B. bei der Überstromklasse 100 ist der thermische Nennstrom das Hundertfache des Primärnennstromes).

EICHUNG DER STROMWANDLER



Stromwandler 110 KV auf dem Prüfstand; im Vordergrande Meßwandler 2 JO 110, vorbereitet zum Eichen in trockenem Zustande, hinter diesen zum Versand vorbereitete geprüfte Wandler 2 JO 110 und COF 110.

Stromwandler des Typs 2 JO werden in der Fabrik im Bereich der Primärströme von 10 % bis 120 % I_{th} nach folgender Tafel gezeigt:

Eichung des Ausgangs für Meßapparate		Eichung des Ausgangs für Schutzapparate	
Belastung des zu eichenden Ausgangs für Meßapparate	Gleichzeitige Belastung des Ausgangs für Schutzapparate	Belastung des zu eichenden Ausgangs für Schutzapparate	Gleichzeitige Belastung des Ausgangs für Meßapparate
30 VA 7,5 VA	60 VA 0 VA	60 VA 15 VA	30 VA 0 VA

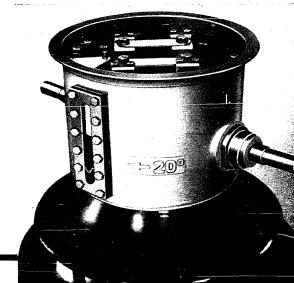
Die in der Tafel angegebenen Werte werden auf Nennstrom bezogen.

Bei Nullbelastung sind die Klemmen des zugehörigen Ausgangs kurzgeschlossen.

Wichtig: Die Genauigkeit eines Ausgangs in den angeführten Grenzen (25 bis 100 % der Nennbürde) ist im Betrieb garantiert, wenn die Bürde des zweiten Ausgangs nicht ihren Nennwert überschreitet. Ist ein Ausgang überlastet, kann der Fehler des zweiten Ausgangs außerhalb des zulässigen Fehlerfeldes liegen.

UMSCHALTEN DES PRIMÄR-NENNSTROMES

Die Stromwandler des Typs 2 JO werden mit Umschaltmöglichkeit des Primärstromes auf dem Klemmenbrett im Konservator geliefert und zwar im Verhältnisse 1:2 oder 1:2:4 (siehe Tafel der technischen Angaben). Ab Werk werden sie in der Regel mit Schaltung auf den größeren (bei drei Bereichen auf den größten) Primärstrom versandt. Soll der Wandler auf einen anderen Bereich umgeschaltet werden, wird auf folgende Weise vorgegangen:



- Der Konservator wird durch Lösen von 4 Schrauben M 6 x 20 mit Sechskantkopien unter dem Deckelrand – mit Hilfe eines Aufsteckschlüssels – geöffnet, worauf der Konservatordockel abgenommen werden kann.
- Auf dem Klemmenbrett im Kopf des Konservators werden die Verbindungs lamellen gelöst und nach dem Schema in Abb. 6 oder 7 auf den gewünschten Primärstrombereich umgeschaltet.
- Nach Umschalten und Festziehen der Schrauben der Verbindungs lamellen wird der Konservatordockel wieder aufgesetzt und angeschraubt.

Der Primärstrombereich kann im Freien bei jedem Wetter ohne Demontage der Zuleitung umgeschaltet werden, vorausgesetzt, daß der Wandler spannunglos ist. Es ist nur notwendig, das Innere des Konservators durch eine Notbedachung vor dem Eindringen von Feuchtigkeit und kleiner Fremdkörper zu schützen (vergl. auch die Abschnitte „Öle“ und „Instandhaltung“).

ANGABEN FÜR DIE BESTELLUNG

BEI BESTELLUNG EINES STROMWANDLERS
geben Sie gefälligst an:

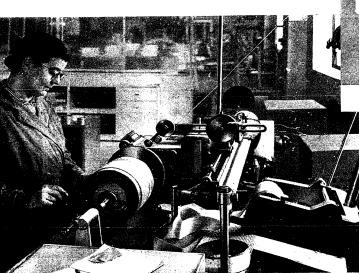
- 1 Vorschriften, oder Normen, denen er entsprechen soll.
- 2 Nennfrequenz.
- 3 Nennspannung.
- 4 Primärnennstrom und Sekundärnennstrom (Umschalten des Primärnennstromes).
- 5 Anzahl der Ausgänge für Meßapparate, deren Nennbelastungen (Nennleistungen), Genaugkeitsklassen, Leistungsfaktoren der Bürden, Überstromziffern der einzelnen Ausgänge.
- 6 Höchste Umgebungstemperatur.
- 7 Höhe des Bestimmungsortes über dem Meeresspiegel.
- 8 Bestimmungsort (trocken, feucht, Binnenland, Küstengebiet, Tropen usw.).
- 9 Übernahmsbedingungen im Werk.
- 10 Übernahmsbedingungen am Bestimmungsort.
- 11 Verpackung und Transport.
- 12 Wenn eine Ausführung verlangt wird, die sich von der in diesem Kataloge angeführten unterscheidet, jene Angaben, in welchen die Bestellung abweicht.
- 13 Besondere Bedingungen.

Die mit vertikalem Strich bezeichneten Angaben sind für die Ausarbeitung des Angebotes unbedingt notwendig.

SPANNUNGSWANDLER TYP COF

ZWECK UND WIRKUNGSWEISE:

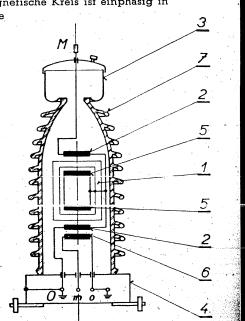
Die Spannungswandler sind für die Speisung der Voltmeter und der Spannungsspulen der Meß-, Registrier- und Schutzgeräte bestimmt. Ihre Primärwicklung wird zwischen den Phasenleiter und die Erde geschaltet, so daß der Spannungswandler wie ein normaler Leistungstransformator funktioniert, mit dem Unterschied, daß seine Kurzschlußspannung klein ist und die Transformation mit kleinem voraus definiertem Spannungsfehler erfolgt. Die Belastung des Spannungswandlers ist bei gegebener Sekundärspannung durch den Strom (d. i. durch die Leitfähigkeit des angeschlossenen Sekundärkreises) bestimmt, seine Sekundären Klemmen dürfen deshalb nie kurzgeschlossen werden, da der Wandler durch Kurzschluß vernichtet werden könnte. Die Erwärmung der Wicklung ist proportional zur zweiten Potenz der Leitfähigkeit des Sekundärkreises (d. i. proportional zur zweiten Potenz des Sekundärstromes) und beträgt bei unseren Wandlern im Betriebe nur einen Bruchteil der von der Norm zugelassenen Werte, da sie so konstruiert sind, daß sie dauernden Erdschluß im Netz mit isoliertem Nullpunkt vertragen, wobei die Spannung an ihren Klemmen auf das 1,73-fache und die sekundäre Belastung bei gegebener Leitfähigkeit der Bürde auf das 3-fache steigt.



Vorbereitung von Papier für die Wicklung der Meßwandler COF 110.

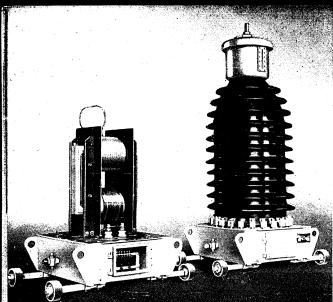
BESCHREIBUNG

Das Dispositionsschema der Meßwandler COF 60 und COF 110 ist aus Abb. 13 ersichtlich. Der magnetische Kreis ist einphasig in Kernbauweise



und besteht aus papierisolierten Transformatorblechen TN 13 von 0,5 mm Dicke. Die Primärwicklung aus emailliertem seidenumsponnenem Kupferdraht von rundem Querschnitt (2) ist gleichmäßig auf beide Kerne verteilt. Ein Ende der Wicklung ist durch den Kon servatordockel (3) geführt und mit der als Bolzen ø 30x60 mm ausgetührten Primärklemme angeschlossen, das zweite Ende ist an die Erdklemme auf dem Klemmenbrett im Fahrgestellkasten (4) angeschlossen. Für bessere Anfangsverteilung der Stobspannung bei atmosphärischen Überspannungen ist die Eingangswicklung der Primär-

Abb. 13 Schema der Spannungswandler COF 60 und COF 110.



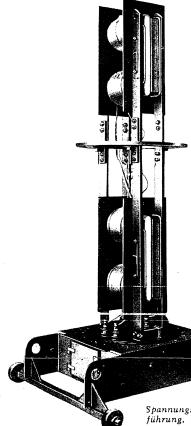
Spannungswandler COF 110.

gewählt, daß sie beim Erdschluß im Netz mit isoliertem Nullpunkt, wobei sich die Spannung an den Klemmen des Meßwandlers auf das 1,73-fache erhöht, nicht den Wert 1,5 Wb/m² (15 kC) übersteigt.

Der ganze Wandler ist in das Innere des mit Transformatorenöl gefüllten brauntarbigten Mantelisolators (7) eingebettet. Auf dem Kopfe des Isolators befindet sich der Konservator (3) mit Luftventil auf dem Deckel und Ölstandzeiger an der rechten Seite. Der zulässige tiefste Ölstand bei 20 °C ist mit Pfleil bezeichnet.

Die Disposition des Spannungswandlers COF 220 ist aus den schematischen Skizzen in Abb. 14 ersichtlich. In einem zweiteiligen brauntarbigem Mantelisolator (1, 2) sind zwei Meßwandler COF 110 übereinander angebracht, von denen einer das obere Glied (3) und der zweite das untere Glied (4) der Isolatorkaskade bildet. Sie

sind miteinander einerseits durch in Serie geschaltete auf alle vier Kerne (5, 6, 7, 8) symmetrisch verteilte Primärwicklung, anderseits durch eine besondere Kopplungswicklung elektrisch verbunden. Jedes Glied der Kaskade hat außerdem noch seine Ausgleichswicklung (10, 11). Das obere Eingangsglied reicht etwa bis in zwei Drittel der Höhe des oberen Mantelisolatorenteiles, das untere Ausgangsglied ist symmetrisch zur Ebene verlegt, welche die Höhe des unteren Isolatorenteiles halbiert. Auf dem Kopf des oberen Isolatorenteiles befindet sich der Konservator (12), welcher eine durch den Deckel geführte Primärklemme in Form eines Bolzens Ø 30×60 mm hat. Außer der Primärklemme befindet sich auf dem Deckel das Luftventil. Der Ölstandzeiger an der



Spannungswandler COF 220 - obige Ausführung, nicht teilebar für den Transport.

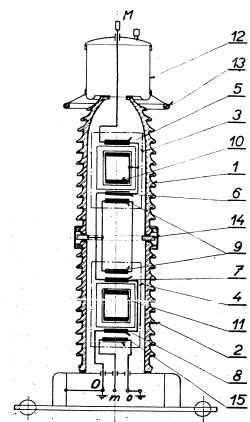
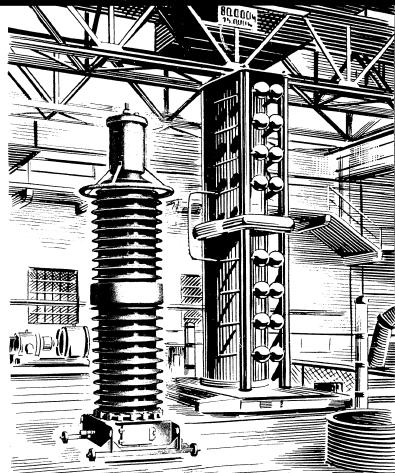


Abb. 14 Schema des Spannungswandlers COF 220.

wand gibt den jeweiligen Ölstand und den zulässigen tiefsten Stand bei 20 °C an. Der auf dem Konservator befestigte Schirmring (13) trägt zur günstigen Verteilung des elektrischen Feldes auf der Oberfläche des Isolators bei. Jedes Glied der Isolatorkaskade bildet, was die Konstruktion anbelangt, einen selbständigen Bauteil, ebenso wie beim Meßwandler 2 JO 220, die Verbindung (14) der beiden Glieder ist ähnlich gelöst. Die Sekundärwicklung ist gleich wie beim Typ COF 110.

Die Sekundärausführungen der Wicklung der Meßwandler des Typs COF sind mit dem Klemmenbrett im Fahrgerüstkasten durch zwei Durchführungen im Boden des Olraumes verbunden. Der Fahrgerüstkasten ist geschweißt und hat vier Hebeisen. Er ist durch eine wasserdrückliche Tür verschlossen und durch eine Öffnung gelüftet, die zum Schutz gegen das Eindringen kleiner Tiere mit einem Netz verdeckt ist. Das Fahrgerüst der Meßwandler COF 60 und COF 110 hat vier Fahrrollen ohne Spurkränze für eine Fahrtrichtung (nicht verstellbar); das Fahrgerüst des Meßwandlers COF 220 hat vier für beide Fahrtrichtungen verstellbare Fahrrollen mit Spurkränzen in einem besonderen Rahmen, der von dem Kasten losgelöst werden kann. Die mit (O) bezeichnete Erdklemme befindet sich an der Vorderwand des Kastens links von der Tür, ihre Schraube ist mit dem Zeichen

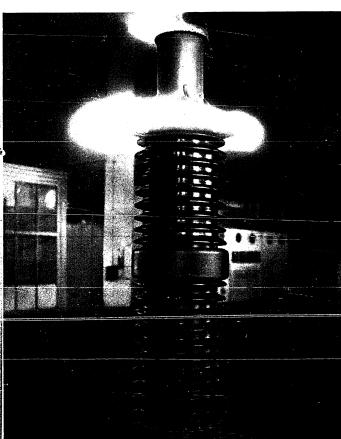


Prüfung eines Spannungswandlers COF 220 auf dem Hochspannungsprüfstand.

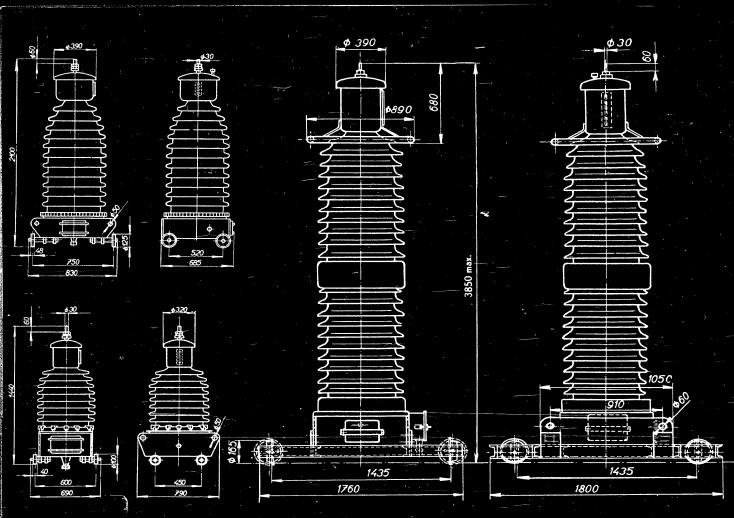
versehen. Hinter der mit Schraube verschließbaren Tür ist das Klemmenbrett angebracht. Der Ölaußablauf befindet sich an der Wand des Fahrgerüstkastens (Abb. 18). Der Mantelisolator ist mit gußeisernen Fräten auf dem Fahrgestell befestigt und die Fuge ist mit überständigem Gummi abgedichtet. Bei dem Typ COF 220 sind beide Teile des Mantelisolators gleichfalls mit gußeisernen Fräten und Gummidichtung verbunden. Zum Schutz gegen Korona sind die Fräten ähnlich wie beim Typ 2 JO 220 mit abgedruckten Blechverschraubungen verdeckt.

Bei Ausführung für ungünstige klimatische Verhältnisse (Tropengebiete) ist der Konservator mit Ölverschluß versehen und dessen Höhe, sowie die Gesamthöhe des Meßwandlers ist etwa um 100 mm größer, als in den Maßskizzen angegeben ist. Diese Ausführung liefern wir nur auf besondere Bestellung und gegen Zusatzzahlung. Die Ausführung des Meßwandler entspricht der tschechoslowakischen Norm ČSN-ESČ 64-1951 und ESC 306-1950.

Maßskizzen befinden sich in den Abb. 15, 16 und 17.



Prüfung eines Meßwandlers COF 220 mit induzierter Spannung von 440 kV unter Regen.



EICHUNG DER SPANNUNGSWANDLER

Die Spannungswandler Typ COF werden im Belastungsbereiche von 15 VA bis zur Nennbelastung und im Spannungsbereiche von 85 % bis 115 % der Nennspannung nach der Norm ČSN-ESČ 64-1951 geeicht.

ÖFFENEN DES KONSERVATOBS

Der Konservator wird nach Demontage der Primärzuleitung durch Lösen der Mutter M 48 auf dem Bolzen der Primärklemme M und Abheben des Deckels geöffnet. Nach Auffüllung oder Aufbereitung des Oles wird der Konservator wieder in gleicher Weise geschlossen. Vor neuerlicher Montage der Primärleitung muß die Muttern ordentlich festgezogen werden.

TECHNISCHE ANGABEN DER SPANNUNGSWANDLER

Typ:		COF 60	COF 110	COF 220
Ausführung – Kaskade		einfach	einfach	doppelt
Isolationsspannung nach ČSN-ESČ 64-1951	kV	60	100	220
Primärinnenspannung	kV	60 \sqrt{3}	100 \sqrt{3}	220 \sqrt{3}
Höchste Betriebsspannung	kV	66	110	242
Prüfspannung der Höchstspannungs- wicklung 100 Hz (Windungsprüfung)	kV	120	200	440
Stoßabgespannung der Höchst- spannungswirkung Welle 1,50, (Maximal für den Export)	kV	350 –	550 655	1050 –
Wicklungsprüfspannung 50 Hz	kV	2	2	2
Überschlagsspannung unter Regen	kV	> 168	> 264	> 455
Sekundärinnenspannung oder	V	100 \sqrt{3} 110 \sqrt{3}	100 \sqrt{3} 110 \sqrt{3}	100 \sqrt{3} 110 \sqrt{3}
Nennbelastung (Nennleistung) in der Klasse 0,2 oder in der Klasse 0,5 oder in der Klasse 1,0	VA VA VA	120 300 600	120 300 600	180 300 600
Höchstbelastung	VA	1500	2000	2000
Fahrtichtung		eine	eine	beide
Fahrrollen Durchmesser und Breite der Fahrrollen		glatt Ø 125 x 48	glatt Ø 125 x 48	mit Spurkränzen Ø 165
Spurweite	mm	600	750	1435
Gewicht: ohne Öl des Oles im Ganzen	kg kg kg	310 65 375	560 165 725	1480 350 1830
Grundrißfläche		670 x 790	680 x 830	1800 x 1800
Höhe		1440	2080	3850

ANGABEN FÜR DIE BESTELLUNG
BEI BESTELLUNG EINES SPANNUNGSWANDLERS
geben Sie gefälligst an:

- 1 Vorschriften oder Normen, denen er entsprechen soll.
- 2 Nennfrequenz.
- 3 Primär- und Sekundärnennspannung.
- 4 Nennbelastung (Nennleistung), Genauigkeitsklasse und den Nennleistungsfaktor der Bürde.
- 5 Höchste Umgebungstemperatur.
- 6 Die Höhe des Bestimmungsortes über dem Meeresspiegel.
- 7 Bestimmungsort (trocken, feucht, Küstengebiet, Tropen usw.).
- 8 Übernahmsbedingungen im Werk.
- 9 Übernahmsbedingungen am Bestimmungsort.
- 10 Verpackung und Transport.
- 11 Wenn eine Ausführung verlangt wird, die sich von der in diesem Kataloge angeführten unterscheidet, jene Angaben, in welchen die Bestellung abweicht.
- 12 Besondere Bedingungen.

Die mit vertikalem Strich bezeichneten Angaben sind für die Ausarbeitung des Angebotes unbedingt notwendig.

KONSTRUKTION, MONTAGE UND BETRIEB

Einheitliche äußere Ausführung

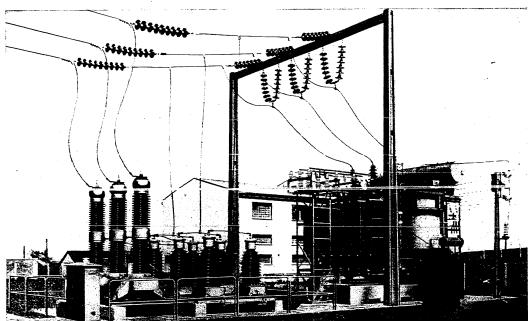
Die äußere Ausführung unserer Strom- und Spannungswandler auf gleiche Isolationsspannung ist praktisch einheitlich und unterscheidet sich nur in Einzelheiten und in der Anordnung der Primärklemmen. Die mechanischen Teile, d. i. das Fahrgestell, dessen Kasten, der Clauslauf, die Befestigung des Isolators und die Fahr-einrichtung, sowie die Mantelisolatoren sind gleich. Der Konservator unterscheidet sich nur durch die Anordnung der Klemmen (beim Stromwandler sind beide Bolzen waagrecht in der Wand, beim Spannungswandler ein Bolzen vertikal im Deckel) und durch die Art der Öffnung des Deckels (beim Stromwandler durch Lösen von vier Schrauben unter dem Deckel, beim Spannungswandler durch Lösen der Mutter am Bolzen). Die Grundrfläche ist die gleiche. Höhe und Gewicht weichen nur unbedeutend ab. Die Fundamente für Strom- und Spannungswandler können einheitlich ausgeführt werden, ebenso die Transporteinrichtungen, die Verpackung usw.

Zubehör und Ersatzteile

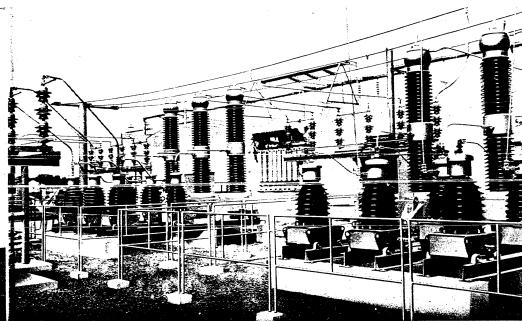
Mit jedem Meßwandler für Höchstspannung wird ein wasserdichter Kabelendverschluß für den Kabelanschluß an die Sekundärklemmen mitgeliefert. Ersatzteile sind nicht Gegenstand der Lieferung, bei deren Bestellung ist immer die Nummer des Wandlers anzugeben, für welchen sie bestimmt sind.

Transport und Lagerung

Meßwandler für Höchstspannung werden ab Werk mit Öl gefüllt geliefert und auf Plattformwagen oder mit Lastkraftwagen in stehender Kiste oder unverpackt und nur verankert befördert. Meßwandler für 220 kV werden für den Transport in zwei Teile geteilt und sowohl der obere als auch der untere Bauteil werden, mit Öl gefüllt, selbständig befördert. Der Deckel des unteren Teiles mit den Durchführungen für die Kopplungswicklung wird für den Transport noch mit einem besonderen Transportdeckel verdeckt. Nach Einlangen am Bestimmungsort muß vor allem die Verpackung und die Befüllung (Verankerung) auf dem Wagen überprüft werden, ob sie während des Transports nicht beschädigt wurden. Hierbei soll der Ölstand nach dem Olstandzeiger am Konservator kontrolliert werden. Wandler für 220 kV werden am Bestimmungsorte nach einer besonderen der Lieferung beigegebenen Anleitung montiert. Für die Montage ist nur ein Flaschenzug von etwa 800 kg Tragkraft und 5 m Hakenhöhe über dem Boden notwendig.



Meßwandler, 2 JO 100 und COF
100 in einer Schaltnetz, rechts
ein Reguliertransformator 16 MVA,
100 kV.



Bei Kranförderung wird der Wandler mit den Haken »S« an den Hebeösen des Fahrgestells ergriffen und gegen Umtürzen durch Verbinden und Verflechten der Tragsäule zwischen den zwei höchsten Rippen des Porzellankantels mit Hilfe eines besonderen Seiles gesichert.

Die Beförderung auf eigenem Fahrgestell ist nur ausnahmsweise auf kurze Entfernung gestattet. Dabei darf nicht am Porzellankantel oder Konservator gedrückt oder gezogen werden, sondern nur am Fahrgestellkasten; das Gelände, auf welchem der Wandler befördert wird, muß eben sein, damit es nicht zu schädlichen Erschütterungen kommt.

Da die Wandlere für Freiluftaufstellung bestimmt sind, können sie im Freien gelagert werden, soweit sie vor Beschädigungen geschützt sind. Bei länger dauernder Lagerung ist von Zeit zu Zeit der Ölstand nach dem Ölstandanzeiger zu kontrollieren, ob er nicht unter angegebenen lieftesten Stand gesunken ist und ob es nicht notwendig ist, Öl nachzufüllen.

MONTAGE

Meßwandler für Höchstspannung werden in der Regel in Freiluftschaltanlagen montiert. Fundamente einschließlich Verankerung sind nicht Gegenstand unserer Lieferung. Die Primärklemmen werden an die Leiter angeschlossen, welche so geführt werden müssen, dass jede Zugkraft auf die Bolzen ausgeschlossen ist. An die Sekundärklemmen im Fahrgestell werden die zugehörigen Kabeladern des Kabels aus der Schaltwarte mit Hilfe des wasserdichten Kabelendverschlusses, der mit dem Meßwandler geliefert wird, angeschlossen. Die mit $\overline{\overline{V}}$ bezeichneten Klemmen müssen an das Fahrgestell angeschlossen sein und dieses selbst muß verlässlich geerdet werden, seine Erdleitung ist mit Kabelschuh an die Erdklemme links von der Tür des Fahrgestellkastens anzuschließen (siehe Abschnitt »Erdungs«).

INBETRIEBSETZUNG

Vor der Inbetriebsetzung in der Olstandanzeiger zu kontrollieren, worauf ein Olmuster entnommen wird, welches der Prüfung unterworfen wird. Seine elektrische Festigkeit soll wenigstens 150 kV/cm (41 kV/3 mm) betragen. Das Muster wird durch Lockerung des Olauslasses am Fahrgestell des Wandlers auf folgende Weise entnommen (Abb. 18). Die Verschlußnute (1) mit der Dichtung (2) wird abgenommen, unter den Ausflußstutzen stellt man ein geeignetes Gefäß und nach Abnahme der Verschlußmutter (3) mit der Dichtung (4) wird die Schraube (5) gelockert. Zuerst läßt man 0.5 bis 1 l Öl und dann in ein weiteres vorbereitet sauberes Gefäß die für die Prüfung notwendige Menge ab (500 cm^3) für die Prüfung der elektr. Festigkeit und 10 cm^3 für die Ermittlung der Neutralisationszahl des Oles. Nach Entnahme des Musters zieht man die Schraube (5) wieder fest, setzt die beiden Dichtungen an und schraubt beide Verschlußmuttern auf.

Bei den Stromwandlern müssen die Anschlüsse der Sekundärkreise untersucht werden (ob nicht einer der Ausgänge unterbrochen ist) und sofern an irgendwelchen Sekundärabzweig keine Apparate angeschlossen sind, sind dessen Klemmen kurz zu schließen. In keinen Fällen darf der Meßwandler mit irgendeinem unterbrochenen Ausgang betrieben werden. Über die von diesem Störungszustande drohende Gefahr für die Bedienung und den Meßwandler selbst befehlt der Abschnitt »Stromwandler – Zweck und Wirkungsweise«.

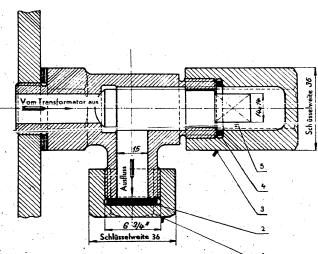
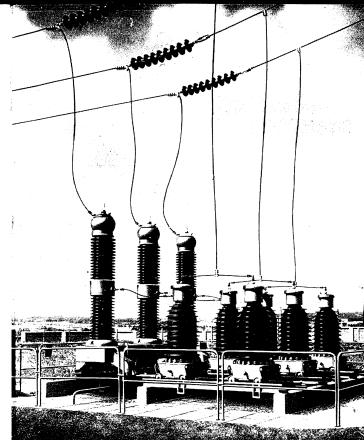


Abb. 18 Olauslauf.



Meßwandler 2 JO 110 und COF 110 in einer Schaltanlage.

ÖL UND SEINE AUFBEREITUNG IM BETRIEB

Die Meßwandler für Höchstspannung werden nach Trocknung im Vakuum mit Transformatoröl Gattung B nach CSN-ESC 8-1950 von nachfolgenden Eigenschaften gefüllt: elektrische Festigkeit 55 kV/3 mm (200 kV/cm), Dichte 0,895, Viskosität bei 20°C höchstens $6 \cdot 10^{-4}$ (45 cSt), Stockpunkt -40°C , Flammpunkt in verschlossenem Tiegel wenigstens 130°C , dielektrische Konstante 2,1 bis 2,4, Neutralisationszahl höchstens $0,08 \text{ mg KOH/1 g}$, Versiegungszahl höchstens $0,15 \text{ mg KOH/1 g}$, Aschengehalt höchstens $0,01 \%$, Oxidationszahl höchstens $0,15 \text{ mg KOH/1 g}$. Sie dürfen im Betrieb nur mit Öl gleicher Herkunft mit elektrischer Festigkeit von wenigstens 41 kV/3 mm (150 kV/cm) nachgefüllt werden, und zwar nur durch Eingleien von oben auf solche Weise, daß dabei keine Luftblasen gebildet und mit dem Ölstrom in den Wandler hineingezogen werden. Es muß dabei auch auf geeignete Weise dafür gesorgt werden, daß weder Feuchtigkeit noch Verunreinigungen in das Öl gelangen und daß keine Fremdkörper hineinfallen (Schutzbedachung u. ä.). Die elektrische Festigkeit und der Säuregehalt des Oles ist nach dem ersten Betriebsjahr und dann wenigstens einmal alle zwei Jahre zu überprüfen. Wenn im Betrieb die elektrische Festigkeit des Oles unter 35 kV/3 mm (130 kV/cm) sinkt, muß das Öl aufbereitet werden. Bei der Aufbereitung des Oles darf keine Luft in die Wicklungen geraten. Es wird daher folgender Vorgang empfohlen: Der Meßwandler wird an einen Olseparatör (Olentzentrifuge), dessen Trommel schon mit Transformatoröl gleicher Gattung wie im Meßwandler und guter elektrischen Eigenschaften (elektrische Festigkeit wenigstens 55 kV/3 mm – 200 kV/cm) gefüllt ist, so angeschlossen, daß der Saugschlüssel am Fahrgestell verschränkt (Abb. 18) und der Druckschlauch so tief in den Konservator versenkt wird, daß seine Mündung unter dem Olspiegel zu liegen kommt. Beim Verfahren muß der Olspiegel über der Mündung des Druckschlauchs erhalten werden, damit der Ölstrom keine Luft in die Wicklung mitreißt. Damit das warme Öl keine Feuchtigkeit aus der Luft ansaugt, ist der Konservator zu zudecken und der Druckschlauch abzudichten. Das Öl muß so lange aufbereitet werden, bis seine elektrische Festigkeit wieder über 41 kV/3 mm (150 kV/cm) gestiegen ist.

Alle für die elektrische Festigkeit angegebenen Werte verstehen sich in effektiven kV.

ZUR BEACHTUNG WICHTIG!

Damit in der Wicklung keine Luft zurückbleibt, welche ein bedächtliches Sinken des Isolationsniveaus verursacht, werden die Meßwandler für Höchstspannung bei der Herstellung in der Fabrik im Vakuum mit Öl gefüllt. Daher empfehlen wir, daß die Aufbereitung des Oles nur in notwendigen Fällen und unter Aufsicht eines Fachmanns nach den oben angeführten Richtlinien vorgenommen wird. Vor neuerlicher Inbetriebsetzung belasse man den Wandler, bei welchem das Öl aufbereitet wurde, wenigstens 24 Stunden in Ruhe da mit sich das aufgewirbelte Öl beruhigt und von Luft befreit.

INSTANDHALTUNG

Die Instandhaltung des Meßwandlers für Höchstspannung im Betriebe beschränkt sich auf die zeitweise Kontrolle des Ölstandes im Konservator und die Überprüfung der elektrischen Festigkeit des Öles. Sinkt das Öl im Konservator unter den angegebenen Stand, muß es nachgefüllt werden. Kontrolle und Aufbereitung des Öls werden im Abschnitt »Öl« eingehend behandelt. Wenn Öl durch die undichte Fuge zwischen dem Mantelisolator und dem Fahrgestellkasten entweicht, müssen die Schrauben der Befestigungspräzten vorsichtig nachgezogen werden.

BESEITIGUNG VON STÖRUNGEN

Kleine Störungen auf dem Primärklemmenbrett der Stromwandler (im Konservator) und dem Sekundärklemmenbrett im Fahrgestell können an Ort und Stelle beseitigt werden. Zeigt sich jedoch eine Störung an ins Öl versenkten Teilen im Innern des Wandlers, ist der beschädigte Wandler zur Reparatur ins Werk zu senden (siehe auch Abschnitt »Öl«).

ERDUNG

Meßwandler für Höchstspannung müssen im Betriebe verlässlich geerdet sein. Die Erdklemme befindet sich am Fahrgestellkasten links von der Tür und seine Schraube M 8 ist mit — bezeichnet. Der kupferne Erdungsleiter muß einen Mindestquerschnitt von 50 mm² haben. Bei Spannungs- und Stromwandlern müssen die mit — bezeichneten Klemmen des Klemmenbrettes mit dem geerdeten Fahrgestellkasten verbunden werden.